

This is a digital copy of a book that was preserved for generations on library shelves before it was carefully scanned by Google as part of a project to make the world's books discoverable online.

It has survived long enough for the copyright to expire and the book to enter the public domain. A public domain book is one that was never subject to copyright or whose legal copyright term has expired. Whether a book is in the public domain may vary country to country. Public domain books are our gateways to the past, representing a wealth of history, culture and knowledge that's often difficult to discover.

Marks, notations and other marginalia present in the original volume will appear in this file - a reminder of this book's long journey from the publisher to a library and finally to you.

Usage guidelines

Google is proud to partner with libraries to digitize public domain materials and make them widely accessible. Public domain books belong to the public and we are merely their custodians. Nevertheless, this work is expensive, so in order to keep providing this resource, we have taken steps to prevent abuse by commercial parties, including placing technical restrictions on automated querying.

We also ask that you:

- + Make non-commercial use of the files We designed Google Book Search for use by individuals, and we request that you use these files for personal, non-commercial purposes.
- + Refrain from automated querying Do not send automated queries of any sort to Google's system: If you are conducting research on machine translation, optical character recognition or other areas where access to a large amount of text is helpful, please contact us. We encourage the use of public domain materials for these purposes and may be able to help.
- + Maintain attribution The Google "watermark" you see on each file is essential for informing people about this project and helping them find additional materials through Google Book Search. Please do not remove it.
- + Keep it legal Whatever your use, remember that you are responsible for ensuring that what you are doing is legal. Do not assume that just because we believe a book is in the public domain for users in the United States, that the work is also in the public domain for users in other countries. Whether a book is still in copyright varies from country to country, and we can't offer guidance on whether any specific use of any specific book is allowed. Please do not assume that a book's appearance in Google Book Search means it can be used in any manner anywhere in the world. Copyright infringement liability can be quite severe.

About Google Book Search

Google's mission is to organize the world's information and to make it universally accessible and useful. Google Book Search helps readers discover the world's books while helping authors and publishers reach new audiences. You can search through the full text of this book on the web at http://books.google.com/



Über dieses Buch

Dies ist ein digitales Exemplar eines Buches, das seit Generationen in den Regalen der Bibliotheken aufbewahrt wurde, bevor es von Google im Rahmen eines Projekts, mit dem die Bücher dieser Welt online verfügbar gemacht werden sollen, sorgfältig gescannt wurde.

Das Buch hat das Urheberrecht überdauert und kann nun öffentlich zugänglich gemacht werden. Ein öffentlich zugängliches Buch ist ein Buch, das niemals Urheberrechten unterlag oder bei dem die Schutzfrist des Urheberrechts abgelaufen ist. Ob ein Buch öffentlich zugänglich ist, kann von Land zu Land unterschiedlich sein. Öffentlich zugängliche Bücher sind unser Tor zur Vergangenheit und stellen ein geschichtliches, kulturelles und wissenschaftliches Vermögen dar, das häufig nur schwierig zu entdecken ist.

Gebrauchsspuren, Anmerkungen und andere Randbemerkungen, die im Originalband enthalten sind, finden sich auch in dieser Datei – eine Erinnerung an die lange Reise, die das Buch vom Verleger zu einer Bibliothek und weiter zu Ihnen hinter sich gebracht hat.

Nutzungsrichtlinien

Google ist stolz, mit Bibliotheken in partnerschaftlicher Zusammenarbeit öffentlich zugängliches Material zu digitalisieren und einer breiten Masse zugänglich zu machen. Öffentlich zugängliche Bücher gehören der Öffentlichkeit, und wir sind nur ihre Hüter. Nichtsdestotrotz ist diese Arbeit kostspielig. Um diese Ressource weiterhin zur Verfügung stellen zu können, haben wir Schritte unternommen, um den Missbrauch durch kommerzielle Parteien zu verhindern. Dazu gehören technische Einschränkungen für automatisierte Abfragen.

Wir bitten Sie um Einhaltung folgender Richtlinien:

- Nutzung der Dateien zu nichtkommerziellen Zwecken Wir haben Google Buchsuche für Endanwender konzipiert und möchten, dass Sie diese Dateien nur für persönliche, nichtkommerzielle Zwecke verwenden.
- + Keine automatisierten Abfragen Senden Sie keine automatisierten Abfragen irgendwelcher Art an das Google-System. Wenn Sie Recherchen über maschinelle Übersetzung, optische Zeichenerkennung oder andere Bereiche durchführen, in denen der Zugang zu Text in großen Mengen nützlich ist, wenden Sie sich bitte an uns. Wir fördern die Nutzung des öffentlich zugänglichen Materials für diese Zwecke und können Ihnen unter Umständen helfen.
- + Beibehaltung von Google-Markenelementen Das "Wasserzeichen" von Google, das Sie in jeder Datei finden, ist wichtig zur Information über dieses Projekt und hilft den Anwendern weiteres Material über Google Buchsuche zu finden. Bitte entfernen Sie das Wasserzeichen nicht.
- + Bewegen Sie sich innerhalb der Legalität Unabhängig von Ihrem Verwendungszweck müssen Sie sich Ihrer Verantwortung bewusst sein, sicherzustellen, dass Ihre Nutzung legal ist. Gehen Sie nicht davon aus, dass ein Buch, das nach unserem Dafürhalten für Nutzer in den USA öffentlich zugänglich ist, auch für Nutzer in anderen Ländern öffentlich zugänglich ist. Ob ein Buch noch dem Urheberrecht unterliegt, ist von Land zu Land verschieden. Wir können keine Beratung leisten, ob eine bestimmte Nutzung eines bestimmten Buches gesetzlich zulässig ist. Gehen Sie nicht davon aus, dass das Erscheinen eines Buchs in Google Buchsuche bedeutet, dass es in jeder Form und überall auf der Welt verwendet werden kann. Eine Urheberrechtsverletzung kann schwerwiegende Folgen haben.

Über Google Buchsuche

Das Ziel von Google besteht darin, die weltweiten Informationen zu organisieren und allgemein nutzbar und zugänglich zu machen. Google Buchsuche hilft Lesern dabei, die Bücher dieser Welt zu entdecken, und unterstützt Autoren und Verleger dabei, neue Zielgruppen zu erreichen. Den gesamten Buchtext können Sie im Internet unter http://books.google.com/durchsuchen.

The Gift of

WILLIAM H. BUTTS, Ph.D.

A.B. 1878 A.M. 1879

Teacher of Mathematics

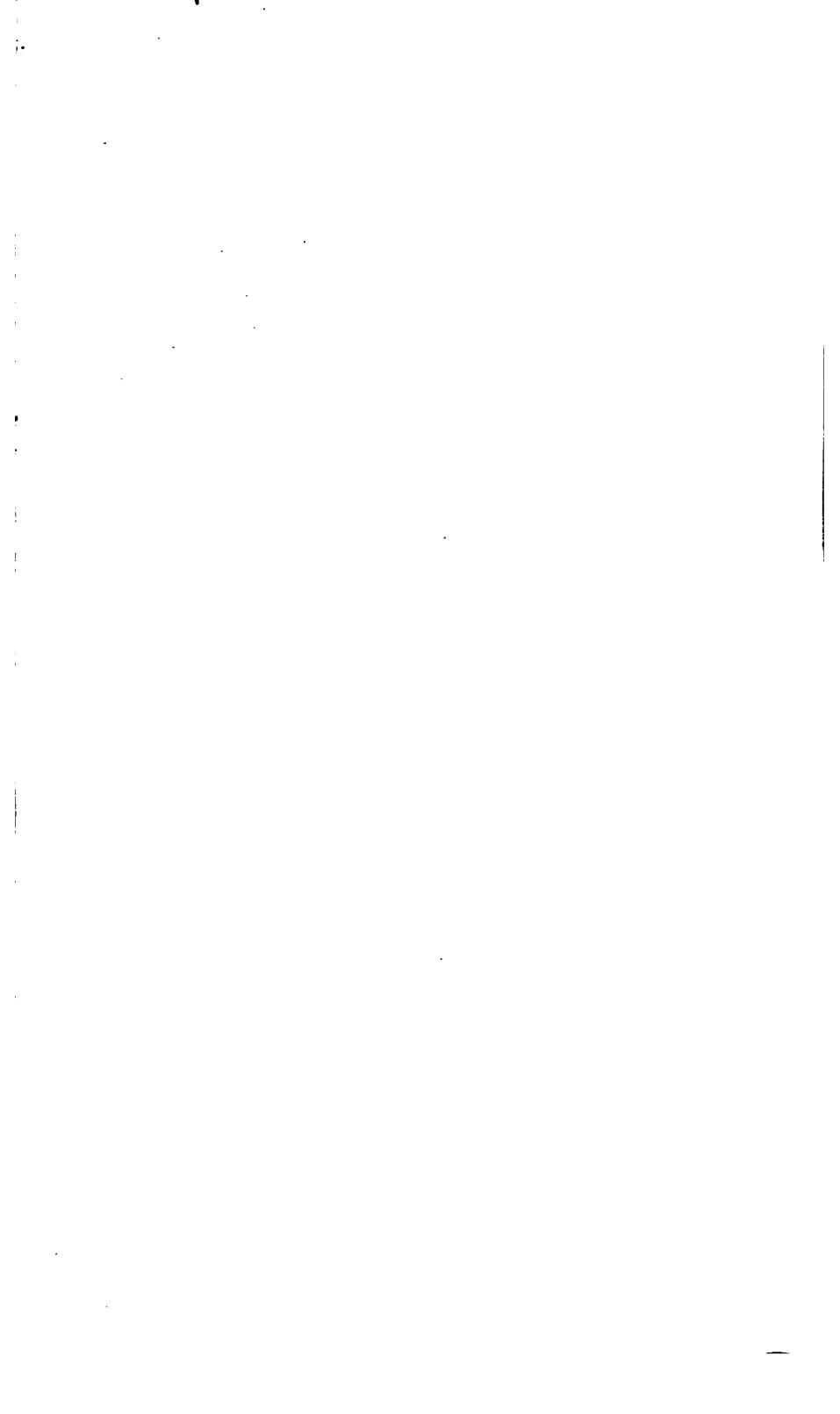
1898 to 1922

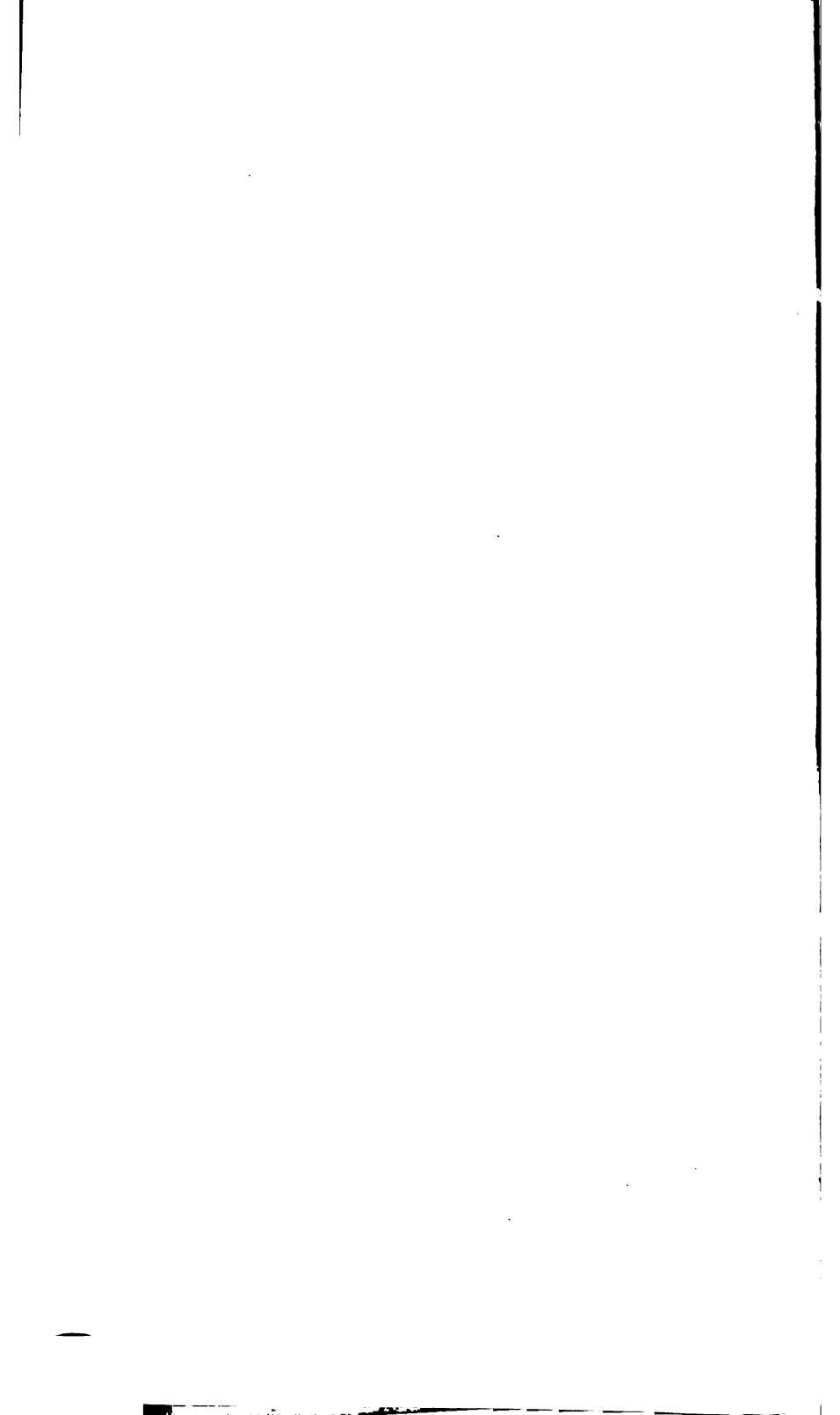
Assistant Dean, College of Engineering

Professor Emeritus
1922

JA 815 . DD9

. y.

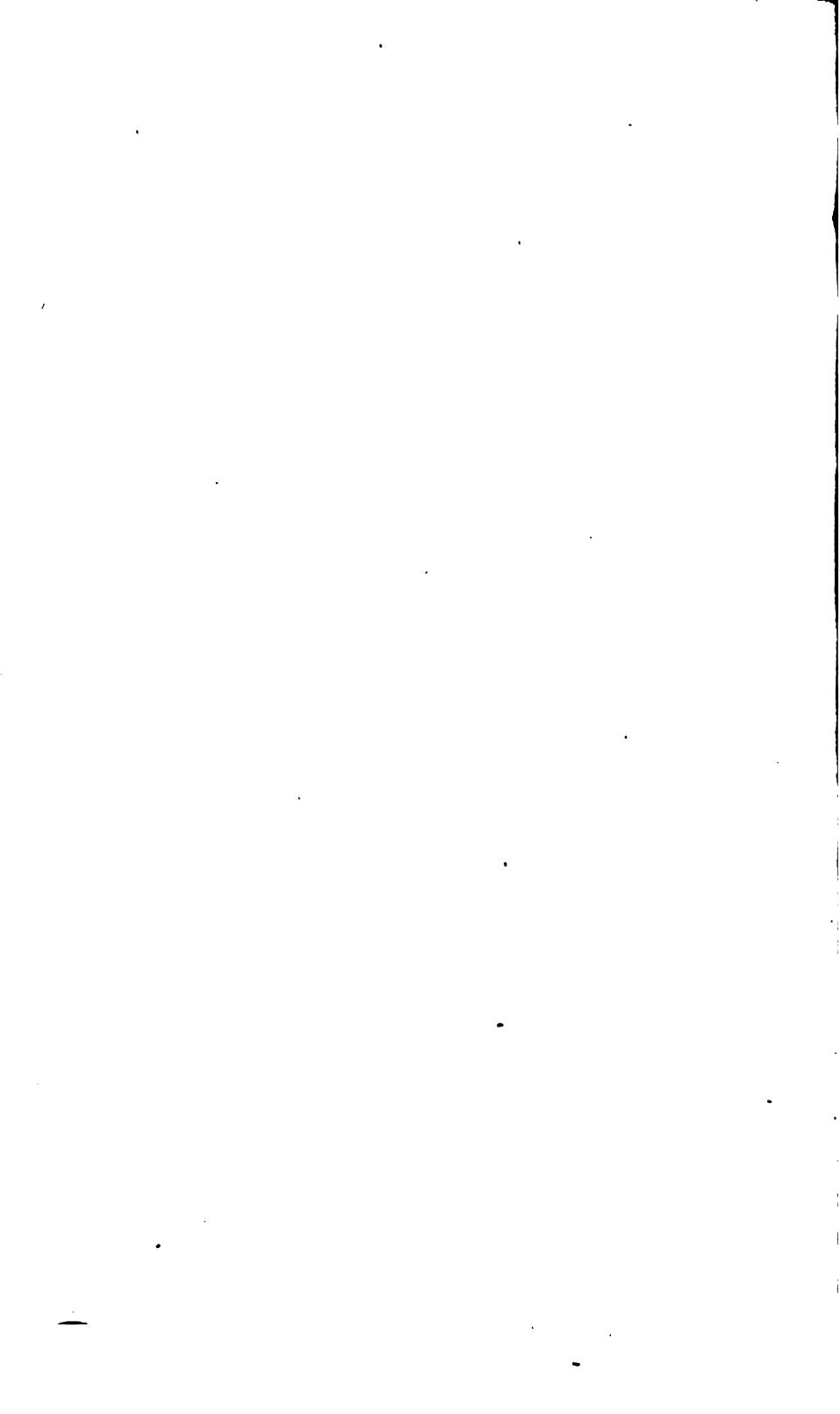




G. Decher,

Handbuch der Mechanik.

Zweiter Band.



Handbuch

ber

rationellen und technischen An ech an ik.

Von

G. Decher,

Professor ber Physik und Mechanik an ber t. polytechnischen Schule zu Augeburg.

Erste Abtheilung. Rationelle Mechanik.

数の数

Angsburg. Verlag der Matth. Rieger'schen Buchhandlung. 1853.

. . .

•

• •

Kandbuch

ber

rationellen Mechanik.

Von

G. Decher,

Professor ber Physit und Mechanit an ber t. polytechnischen Schule in Augsburg.

Bweiter Sand.

Mechanik fester Syste'me.

Meis & Steintafeln.

2000

Augsburg. Verlag der Matth. Rieger'schen Buchhandlung. 1853.



mail. Lit Gift Professor Willeam H. Butto 10-14-1935

Vorwort.

Indem ich den Freunden der wissenschaftlichen Mechanik den zweiten Band meines Handbuches übergebe, welcher das zweite Buch der rationel= ien Mechanik umfaßt und die Mechanik sester Systeme be= handelt, erlaube ich mir über die Behandlung dieses Stoffes nur einige kurze Andeutungen zu geben und in Betress der besondern Anordnung und Aussührung auf die Inhalts=Anzeige und das Buch selbst zu verweisen.

Die Mechanik fester Systeme zerfällt ebenso wie die Mechanik des materiellen Punktes in drei Abschnitte. Der erste der= felben befaßt sich wieder mit der Untersuchung der Gesammtwir= O kung der an einem festen System angreifenden Kräfte und mit der Bestimmung des Angriffspunktes der allgemeinen Mesultirenden, wo eine solche vorhanden ist, und zwar sowohl für solche Spsteme, bei denen die Kräfte und ihre Angriffspunkte ein= zeln gegeben vorausgesetzt werden, b. i. für Systeme ohne stetis gen Busammenhang, als auch für solche feste Systeme von materiellen Punkten, von benen nur die außere geometrische Begrenzung und die Dichte gegeben ist, und von denen, für die Rechnung wenigstens, vorausgesett wird und vorausgesett werden muß, daß die einzelnen materiellen Punkte in einer stetigen Berührung, in stetigem Bu= sammenhange stehen. Diese Systeme habe ich stetige Systeme kenannt, - und auf den Unterschied hingewiesen, welcher zwischen der Borstellung des Physikers und der des Mathematikers in Betreff der innern Beschaffenheit solcher Systeme besteht; der lettere kann sich nicht auf eine Berücksichtigung der Porosität einlassen; für ihn ist die Masse eines Körpers eine stetige Größe, wie der Raum; es gibt deßhalb für

ihn, für seine Rechnung, in demselben keine materiellen Punkte mehr, sondern nur noch geometrische, und die Annahme von sogenannten unendlich kleinen Körpertheilchen, welchen man
je nach dem gewählten Coordinatenspstem eine andere Gestalt beilegen
muß, ist eine mit mathematischer Strenge unvereindare und daher des
Wathematikers unwürdige Vorstellungsweise, welche aus den mathema=
tischen Untersuchungen verbannt werden muß, und wie ich gezeigt habe,
verbannt werden kann.

Nach dieser geometrischen Vorstellung von einem Körper kann bann auch nicht mehr von einer phyfischen Dichte und von der Daffe eines Punktes die Rebe sein, ebensowenig als von einem Rauminhalte bes= selben; beachtet man aber, daß man jedes Geset, welches für die Aenberung ber Dichte von einem Theil eines Körpers gegen ben anbern hin stattfindet, durch eine analytische Function ausbrücken kann, welche für jeben durch seine Coordinaten bestimmten geometrischen Punkt einen bestimmten Werth erhält, so wird dadurch und für die mathe matische Betrachtung die Dichte eine ftetig veränderliche Größe, wie die Coordinaten, und der Werth, welchen jene Function für einen bestimmten geometrischen Bunkt annimmt, stellt bie geome= trische Dichte für biesen Punkt vor. So wie es ferner in einem geometrischen Puntte ein Menderungsgesetz des Volumens gibt, so gibt es auch in demselben ein Alenderungsgesetz ber Masse, und dieses wird analytisch durch die Function ausgedrückt, welche die geometrische Dichte dieses Punktes bestimmt. Auf gleiche Weise verhält es sich bann auch mit den Kräften, deren Intensitäten, wie fast immer, Functionen der Coordinaten, ober Functionen der Coordinaten und der Masse ihrer Angriffspunkte sind; es kann auch hier nicht mehr von einer eigenilichen Kraft in einem geometrischen Punkte gesprochen werben; jene Functionen geben aber für jeden solchen Punkt einen bestimmten Werth und für jeben noch so nahe liegenben einen andern; die auf einen bestimmten Punkt ausgeübte Wirkung wird wieber eine stetig veränderliche Größe, eine gevmetrische Rraft, und ist in Bezug auf die Aenderung der Raumbegrenzung bas **Aenderungsgesets** ber Function, welche bas Maaß der auf einen bestimmten Körpertheil ausgeübten Wirkung ober das Maaß ber physischen Kraft ausbrückt. Durch biese Vorstellungsweise wird die Anwendung der höhern Analysis, der Analysis der

Stetig Teit eine bestimmte, klare und unzweiselhafte, und es werden badurch die hypothetischen, im Kreise sich brehenden Definitionen der veränderlichen Dichte, Masse, Kraft, u. s. f. f. beseitigt. *)

Ich habe ferner bei ber Betrachtung der Gesammtwirkung der an einem festen System thätigen Kräfte, ebenso wie bei der Untersuchung des Gleichgewichtes und der Bewegung eines solchen Systems durchaus die bereits in der Einleitung zum ersten Bande angedeutete Unterscheisdung der fördernden und drehenden Wirkung einer Kraft zu Grunde gelegt, und daher nach der Erörterung einiger einfacher Fälle im ersten Kapitel, im zweiten die Zusammensetzung und Zerzlegung der drehenden Rräfte, die Theorie der Kräftepaare von Poinsot, ausschilch abgehandelt.

Das. britte Kapitel untersucht bann insbesondere die Gesammtwirztung eines Systems paralleler Kräfte, wendet diese Untersuchung auf die schweren Körper an, und gibt eine ganz neue, streng mathematische Ableitung der allgemeinen analytischen Beziehungen für die Bestimmung des Schwerpunktes oder des Mittels pauktes der Wasse.

Das vierte Kapitel ist der Antwendung dieser allgemeinen Beziehungen sowohl in Bezug auf rechtwinklige als Polar=Coor= binatenspsteme gewidmet, und die Behandlung dieses Gegenstandes dürfte sowohl was die Strenge der Darstellung als die Ausführlichkeit betrifft, in einem andern Werke nicht übertroffen worden sein. Ins Einzelne einzugehen, würde hier zu weit führen, ich muß deschalb hierüber auf die Inhaltsanzeige und das Werk selbst verweisen.

In fünften Kapitel sindet man die Untersuchung über die Gessammtwirkung eines Spstems nicht paralleler Kräfte unter der Voraussetzung, daß deren Angrissspunkte nicht in stetigem Zusammenhange stehen, und ihre Intensitäten bestimmte Werthe haben, weßhalb

im sechsten Rapitel die Aufgabe behandelt wird, die Gesammt= wirkung eines Systems von Kräften zu bestimmen, deren Augriffs=

^{*)} Kann es eiwas unlogischeres geben als die Definition: Die veränderliche Dichte in einem Punkte ist die Masse, welche in der Bolumen: Einheit enthalten ware, wenn alle Punkte dieser Bolumen: Einheit dieselbe Dichte hatten?

punkte eine steige Folge bilden, deren Richtungen von der Lage der Angriffspunkte abhängen, und deren Intensitäten Functionen von der Lage und Masse dieser Angrisspunkte sind. Um der Borstellung eine bestimmte Richtung zu geben, habe ich speciell bie Betrachtung ber allgemeinen Massenanziehung zu Grunde gelegt; es sindet indessen diese Untersuchung auch ihre Anwendungen bei der Lehre von der Electricität und dem Magnetismus, namentlich auf die Berechnung ber anziehenden Wirkung electrischer Ströme, weßhalb benn auch in ber Wahl ber Beispiele barauf Rücksicht genommen ist. Auch von biesem Kapitel glaube ich behaupten zu bürfen, daß es seinen Gegenstand mit einer Strenge, Ausführlichkeit und Allgemeinheit behandelt, welche bemselben bisher, wenigstens in Lehr = ober Handbuchern ber Mechanit, nicht zu Theil geworden ist, und es dürfte nicht blos der Freund der Mechanif manches Neue darin finden, sondern auch der Mathematiker für die Integralrechnung, namentlich was den immer noch gefürchteten Durchgang bes Aenderungsgesetzes burch Unendlich und bie Ableitung eines bestimmten Integrals burch Differenziren eines anbern bestimmten Integrals in Bezug auf eine Constante betrifft, manche gute Lehre baraus ziehen. Denn gerade die Ausarbeitung bieses Rapitels führte mich burch bie Irrthumer, benen ich in Betreff ber Function V begegnete, auf meine neuen Ansichten von der Bebeutung ber Differentiale und Integrale, welche zwar Hr. Dr. Schnuse finns und begriffslos und reinen Unfinn zu nennen beliebte, von benen ich aber fest überzeugt bin, daß sie in nicht langer Zeit allgemein als Grundlage für die Differential = und Integralrechnung werben an= genommen werben, besonders wenn einmal diese Metaphyfit in einem Lehrgebäude der Analysis der Stetigkeit spstematisch durchge= führt ist, wie ich ein solches bereits auszuarbeiten begonnen habe und hoffe, den Freunden einer klaren und strengen Anschauung der mathe= matischen Wahrheiten in nicht langer Zeit vorlegen zu können.

Der zweite Abschnitt enthält die Untersuchungen über die **Bedinz** gungen des Gleichgewichtes eines festen Systems, demselben Stufengange folgend, wie die Untersuchungen über die Gesammtwirkung der Kräfte; es schließt mit der Betrachtung des Princips der virtuellen Geschwindigkeiten, welches wie im I. Buch für einen materiellen Punkt, so hier für ein festes System eine genauere Fassung erhalten hat, und zeigt, wie die gewöhnlichen Bedingungs= gleichungen aus diesem Princip allgemein abgeleitet werden können.

Der britte Abschnitt erörtert die Gesete der Bewegung eines festen Systems in vier Rapiteln, von benen das erste sich insbesondere mit der fortschreitenden Bewegung beschäftigt und die Gesetze derselben auf freie und gezwungene Bewegungen schwerer Körper in einem widerstehenden Mittel anwendet. Das zweite Rapitel untersucht die drehende Bewegung um eine seste Achtel untersucht die drehende Bewegung um eine seste Achtel, die Gigenschaften der Massemomente, der Sauptachsen, u. s. s., welche dann im britten Rapitel auf die Untersuchung der allgemeineren drehenden Bewegung eines festen Spstems um einem sesten Bunkt angewendet werden. Inwiesern in diesen Rapiteln meine Bemühung, die darin abgehandelten, für den Anfänger meistens inserft schwierigen Untersuchungen klar und anschaulich darzustellen, ihren Iweck erreicht hat, überlasse ich dem Urtheile bersenigen, welche dieselbe Materie schon in andern Werten studirt und sich mit derselben besteundet haben.

Im vierten Rapitel endlich werben die Gesetze der Bewegung eines festen Systems allgemein bargestellt; zuerst werben die Gleichungen ber Bewegung eines freien Systems mit Umgehung des Princips von bAlembert unmittelbar auf die Lehre von der Gesammtwirkung der Rrafte gegründet und baraus bie beiben Hauptgesetze bieser Bewegung, nämlich die Gleichungen für die fortschreitende Bewegung des Mittelpunktes der Masse, und die Gleichungen für die drehende Bewegung des Systems um diesen Mittel: Punkt abgeleitet, dadurch also nachträglich bie bereits in ber Einleitung und im ersten Kapitel dieses Abschnitts zu Grunde gelegte Unterscheidung bestätigt. Beide Gesetze erscheinen dann innig verbunden in dem Lehr= sate von der Aenderung der lebendigen Kraft durch die Arbeit der Kräfte, welcher in mehreren Formen bargestellt ist. Aus den Gleichungen der freien Bewegung ergeben sich die der gezwun= genten Bewegung, von welcher zwei Hauptfälle schon im zweiten und britten Kapitel behandelt wurden, und von welcher als britter Dauptfall hier insbesondere die Bewegung eines festen Systems auf einer festen Fläche sowohl ohne als mit Berücksichtigung der Reibung erörtert und mit Beispielen erläutert wird. Die allgemeine Untersuchung ber Gesetze bieser Bewegung unter Berücksichtigung ber

Reibung ist eine ganz neue, bisher ganzlich verkannte, und ich schmeichte mir, baburch die Mechanik mit einer nicht unwesentlichen Erweiterung bereichert zu haben. Es wird in dieser Untersuchung gezeigt, daß die Reibung nicht ganz wie eine nach einer bestimmten Richtung wirkenbe Kraft behandelt werden dürfe, und daß beshalb die beiben Hauptgesetze ber freien Bewegung, welche auch die Grundlage für die Untersuchung der Bewegung auf einer festen Flache bilben, wenn teine Reibung berücksichtigt wird, nicht mehr allgemein angewendet werden darfen, wenn bei dieser Bewegung Reibung stattfindet; daß man die allgemeinen Gleichungen ber freien Bewegung in Bezug auf ein beliebiges Coorbinatensystem nicht mehr in solche umwandeln darf, welche sich auf den Mittelpunkt der Masse beziehen, sondern in solche umwandeln muß, welche fich auf ben Berührungspunkt - (bie Berührungslinie) beziehen, so daß sie einerseits die fortschreitende Bewegung bieses Berührungspunktes auf ber festen Fläche; und anberseits bie drebende Bewegung des Spstems um diesen Punkt ausbrücken. Als Beispiele bienen die Bewegung eines parallelepipedischen Stabes, welcher fich mit einer Kante auf eine horizontale Cbene ftutt, und der je nach der Größe des Reibungscoeffizienten und der anfäng= lichen Reigung sehr verschiebene Bewegungen annimmt, bann bie einer Rugel ober eines Cylinders auf einer geneigten Gbene, für welche man die durch die Erfahrung gegebenen Gesetze nur durch künstliche Wen= bungen und falsche Schlüffe ableiten konnte.

Mögen meine Bemühungen die gewünschten Früchte tragen, und mein Streben bei den Freunden der Wissenschaft jene Anerkenung sinz den, welche zu fernerem Streben ermuthigt und die nächst dem eigenen freudigen Bewußtsein den höchsten Lohn für anstrengende Arbeiten gewährt.

Augsburg im Januar 1853.

G. Decher.

Inbalt

des zweiten Bandes.

Zweites Buch.

Mechanik fester Systeme.

Erster Abschnitt.

Gesammtwirkung der an einem festen System angreifenden Krafte.

Erstes Kapitel.

V (rl	äufige	Bet	rachtung	über	die	Wirkun	g ber	Rräfte	in
			•	befor	nbern	Fäll	en.			
		•	•		• • • • • • • • • • • • • • • • • • • •					Seite
S.	1.	Greigran	a und	medianistie (Sigen idio	ft eine	s festen Sp	Hems .	•	. 3

- erkarung und mechanische Eigenschaft eines testen Systems. 2. Resultirende von Kräften, beren Richtungen fich in bemfelben Punkte fcneiben; Resultirenbe zweier parallelen Kräfte . . . 4
 - 3. Unterscheibung ber förbernben unb brehenben Wirtung einer Kraft .

Zweites Kapitel.

Bufammenfetung	unb	Berlegung	ber	brehenben	Rräfte
	D D	ber Moment	t.		

		ober Momente.	
			Beite
) .	4.	Beschaffenheit und Bezeichnung 'einer brebenben Kraft	10
	5.	Verschiedene Bildungsformen eines und besselben Momentes	11
	6.	Erklärung gleicher Momente	12
	7.	Aenberungen in ber Lage eines Momentes	13
	8-	-9. Beziehungen zwischen ber Intensität ber Kräfte und bem Hebelarm eines Momentes und seiner brehenden Wirkung; Maaß ber brehenden	
	10.	Wirtung	15
	11.	versetzung eines Momentes in parallele Ebenen; resultirendes Mo-	18
	12.		20
		Drehung nach durch ihre Achsen	23
	13.	Resultirendes Moment einer beliebigen Anzahl beliebig gerichteter brehens ber Kräfte	24
	14.	Allgemeine Beziehung zwischen bem resultirenden Momente und seinen Componenten	26
		Drittes Sapites.	

Gesammtwirfung paralleler Kräfte. Schwerpuntt.

15.	Förbernbe und brehende Wirkung von parallelen Kräften, welche in	
	berselben Ebene liegen; Resultirende berselben	28
16.	Bestimmung bes Angriffspunktes ber Resultirenben für jehe beliebige	
	Richtung ber Kräfte	30
17.	Förbernbe und brehende Wirtung eines beliebigen Systems paralleler	
	Kräfte; Mittelpunkt besselben	32
18.	Aenderung der drehenden Wirtung durch Verlegung des Anfangspunttes	
	ber Coordinaten	35
19.	Richtung ber Schwere; Gewicht, Schwerpunkt eines Körpers	37

S.	20.	Bestimmung bes Schwerpunktes eines Systems von Körpern ober Kör-	ette
•		pertheilen, beren Gewichte und Schwerpunkte einzeln bekannt finb .	38
	21.	Unterschied zwischen ber physitalischen und mathematischen Borftellung	
		von ber Bilbung eines Körpers; geometrische Dichte, Maaß berfelben;	
		Aenderungsgesetz ber Daffe und bes Gewichtes in Bezug auf die Aen-	
		berung der Raumbegrenzung	39
	22.	Ausbruck für die Coordinaten bes Schwerpunttes eines stetigen Systems;	
			44
	2 3.	Bestimmung bes Schwerpunktes einer Fläche	48
	24.	Bestimmung bes Schwerpunktes einer Linie	51
	25.	Allgemeine Beziehungen zwischen bem Schwerpunkte eines Spftems und	
		benen seiner einzelnen Theile	53
		•	
		•	
		Viertes Kapitel.	
		41fd. M. Almman, S. S. & & Many and A. S. Many and Sand	
a i	•	tische Bestimmung des Schwerpunktes. Anwendun selben zur Berechnung des Flächen= und Raum=	g
	UEB	Inhaltes.	
		S	
		I. Schwerpunkt homogener Linien.	
	00		
	26.	Schwerpunkt einer Geraben, eines Polygons, insbesondere eines	56
	07		59
	27.		סט
	28.	Aenderungsgesetz ber Bogenlänge in Bezug auf die unabhängige Coor-	
		binate; allgemeine Gleichungen zur Bestimmung ber Bogenlänge und	20
	00		33
	29	34. Anwendungen dieser Gleichungen auf Kreislinie, Parabel, Ellipse,	
		Sycloide, Kettenlinie	36
		II. Schwerpunkt homogener Flächen.	
	35.	Allgemeine Gleichungen für die Bestimmung des Schwerpunktes einer	
	•	ebenen Fläche	8
	36—	38. Bestimmung bes Schwerpunktes einer Dreiedsfläche, eines ebenen	

XVI

. 39—41. Anwendung ber allgemeinen Gleichungen auf die Segmente bes	S eite
Areises, ber Parabel, Guipse und Cycloibe	86
42. Allgemeine Gleichungen jur Bestimmung bes Schwerpunttes einer	
Sectorfläche mittels Polarcoorbinaten	92
43-45. Anwendung berselben auf die Sectoren bes Kreises, ber Parabel	
und Ellipse	95
46. Allgemeine Gleichungen zur Bestimmung bes Schwerpunktes von Um-	
brehungsflächen	101
47-51. Anwendung berselben auf ben Regel, bas parabolische, elliptische,	
cycloibische und Retten = Conoid	103
52-53. Bestimmung bes Schwerpunttes ber Umhüllungsfläche eines Poly-	
ebers, insbesondere der Mantelfläche einer Pyramide	110
54. Allgemeine Gleichungen zur Bestimmung bes Schwerpunktes einer	
	112
55-57. Anwendung berselben auf die Rugel = und Cylinder = Flächen .	118
III. Schwerpunkt homogener körperlicher Raume.	
58-59. Allgemeine Gleichungen zur Bestimmung bes Schwerpunktes tor-	
	127
60—63. Bestimmung bes Schwerpunttes einer Pyramibe, eines Polyebers,	
insbesondere eines schief abgeschnittenen Prisma's	132
64-65. Anwendung der allgemeinen Gleichungen auf das elliptische Pa-	
raboloid und Ellipsoid	139
66—67. Gleichungen zur Bestimmung bes Schwerpunktes von Umbrehungs-	
törpern mit Anwendungen auf das elliptische, parabolische und cycloi-	
	142
68. Gleichungen zur Bestimmung bes Schwerpunktes eines Sectors mittels	
Polarcoordinaten; Anwendung berfelben auf die Kugel	146
69—70. Anwendung der allgemeinsten Gleichungen auf die Rugel und	
einen von einer Rugel = und einer Cylinberfläche begrenzten Raum .	
IV. Berechnung von Flächen und körperlichen Räu	men
mittels des Schwerpunktes.	
71. Beziehungen zwischen ber Oberfläche ober bem Volumen eines Um-	•
brehungskörpers und der Länge ober Fläche der erzugenden Gurve	
und dem Wege ihres Schwerpunktes	154

RYH

S .	72.		Beite
_	•	Flächen erzeugte Flächen ober Körper	156
	73.	Berechnung ber Oberfläche ober bes Volumens eines schief abgeschnit-	_
		tenen Prisma's ober Cylinbers	158
		V. Schwerpunkt nicht homogener Körper.	
	74		
	(4.	Anwendung der allgemeinen Gleichungen mit rechtwinkligen Coordinaten auf einen nicht homogenen Cylinder	163
	75—	-76. Allgemeine Gleichungen zur Bestimmung der Masse und ihres	100
	• -	Mittelpunktes für einen nicht homogenen Körper in Polarcoorbinaten;	
		Anwendung auf ben Augelsettor und einen von einer Augelfläche be-	
		grenzten Cylinder	164
			. '
		Fünftes Kapitel.	
			. /.
B	efan	nmtwirkung von Kräften, deren Richtungen ni parallel sind.	id) t
	I. S	Kräfte, beren Angriffspunkte und Richtungen is berselben Ebene liegen.	n
	77.	Maas für die fördernde und brebende Wirtung einer foligen Kraft '.	173
	78.	Fördernde und brebende Gesammtwirkung, allgemeine Resultirende bes	
		Systems	175
	I	1. Kräfte mit beliebigen Angriffspunkten und Richtungen.	
	79.	Förbernbe und drehende Gesammtwirtung eines Systems solcher Krafte	178
	80.	Maaß ber brehenden Wirkung einer Kraft mittels der Coordinaten des	•
•		Angriffspunktes und ber Richtungswinkel	179
	81.	Bergleichung ber Projectionen eines Momentes mit den Momenten	
			182
	82-	-83. Bebingung für das Vorhandensein einer allgemeinen Resuls	404
		tirenben	184

HVA

S .	84.	Burüdführung eines Systems von Araften auf zwei Arafte, beren	B all
		Richtungen sich nicht schneiben	187
	85.	Menderung der brehenden Wirfung mit dem Anfangspuntte der Coor-	
	•	binaten	189
	86-	-87. Bestimmung bes neuen Anfangspunktes, für welchen bas refulti-	
		rende Moment das kleinste ist	190
	88.	Anwendung des Vorhergehenden auf ein gegebenes Beispiel	193
	89.	Constructive Darstellung ber Momente	197
	90-	-91. Conftruction der fördernde Resultirenden und des resultirenden	
		Momentes eines Spftems von Kraften; conftructive Bestimmung ber	
		allgemeinen Resultirenden	199
	92.	Constructive Bestimmung ber Achse bes Keinsten resultirenden Mo-	
•		mentes	202
		Sechstes Kapitel.	
		Gegenseitige Anziehung ber Körper.	
	93.	Allgemeine Auffassung ber biesem Kapitel zu Grunde liegenden Auf-	
	•	gabe. Allgemeine Anglehung ber Maffen	204
		1. Shsteme ohne stetigen Zusammenhang.	
	94.	Maaß ber gegenseitigen anziehenben Wirkung zweier materiellen Punkte;	
1		Componenten berselben	205
	95.	Ausbruck für die Gesammtwirkung eines Syftems von materiellen	
		Punkten auf einen einzelnen, wenn biefer als Anfang ber Cootbinaten	
		genommen wirb. Mittelpunkt ber Anziehung	208
	96.		●.
			- 211
•	97.		214
	98.	Förbernbe und brehende Gesammiwirtung eines Softems von mate-	
•	•	riellen Punkten auf ein anderes ahnliches Suftem	217

*

		auf einen materiellen Punkt.	Seil
).	99.	Ableitung der allgemeinen Integralfunctionen für die Componenten dieser anziehenden Wirkung; Zurücksührung derselben auf eine einzige	
		Integralfunction	22
	100.	Untersuchung über die Anwendbarkeit bieser Integrale für die versschiedenen Lagen, welche der angegriffene Punkt in Bezug auf das	
		wirkende System erhalten kann	22
	101.	Ausbrücke für die Componenten der anziehenden Wirkung mittels	
		Polarcoorbinaten	22
	102.	Anziehende Wirkung einer materiellen Geraben auf einen Punkt .	23
	103.	Anziehende Wirkung einer materiellen Areislinie auf einen materiellen	
		Punkt	23
	104.	Wirkung einer materiellen Kreisfläche	24
	105.	Anziehende Wirkung einer begrenzten Cylinderfläche und eines Cy-	
		linbers	24
	106-	-107. Anziehende Wirkung einer Rugelfläche und einer Rugel.	2 5
	108.	Lage des Mittelpunktes der Anziehung für eine große Entfernung	
		bes angegriffenen Punktes	25
	109.	Ueber eine besondete Eigenschaft ber Function V	26
11.	A 1	einen materiellen Punkt.	au
	110.	Verlegung des Anfangs der Coordinaten in den angegriffenen Punkt	26
	111.	Untersuchung bes besondern Falles, wo der angegriffene Punkt im	
		A PR C C C C C C C C C C	26
	112-	114. Anziehende Wirkung eines Ellipsoids auf einen Punkt seiner	
		Oberfläche	27
	115.	Anwendung berselben auf ein wenig abgeplattetes Sphäroid; Aen-	
		berung der Schwere auf der Oberfläche der Erde	279
	116	119. Anziehende Wirkung eines Elipsoids auf einen außerhalb lie-	~
			283
	-	genden sparate	₩Q.
	_	Folgerungen aus dem Sate über die anziehende Wirkung zweier	

	IV. Gegenseitige Wirtung zweier ftetigen So					
§ .	121.	Allgemeine Integralfunctionen für die Componenten der fördernden und brehenden Gesammtwirkung	Geite 295			
	122.		301			
						
		Zweiter Abschuitt.				
		Gleichgewicht eines festen Systems.				
	123.	Berschiedene Arten, die Bedingungen des Gleichgewichtes auszus brücken	303			
	I.	Gleichgewicht eines Spstems paralleler Kräfte.				
		Bedingungen für das Gleichgewicht eines freien Systems	304			
		beschränkten Systems. Berschiebene Arten bes Gleichgewichts	307			
II.		eichgewicht eines festen Systems, wenn die Archee Angriffspunkte alle in berselben Gbene lieg	-			
	129.	Gleichgewichtsbebingungen eines freien Spstems	314			
	130. 131.	Einfache Anwendung berselben	316			
		Spstem. Mathematischer Hebel	318			
	132—	-133. Anwendung des Vorhergehenden auf gegebene Fälle	321			
I	II. (Bleichgewicht eines festen Systems mit beliebig Kräften.	en			
	134.	Gleichgewichtsbebingungen für ein freies Spstem	329			
	135.	Bestimmung einer Kraft, welche bas Gleichgewicht herzustellen	900			
•	136.	Behandlung ber Fälle, in welchen bas System in seiner Bewegung	332			
		beschränkt ist. Beispiele für bieselbe	334			

XXI

137-	-138. Betrachtung besonderer Falle bes Gleichzewichts bei beschränkter	Gei
		33
139.	Gleichgewicht eines schweren Körpers auf einer festen Ebene	34
IV.	Princip ber virtuellen Geschwindigkeiten für ei festes System.	in
140-	-141. Ausspruch bes Princips, Beweis besselben für ein aus zwei	
	materiellen Punkten bestehenbes Spstem	34
142.	Anwendung des Princips zur Ermittelung ber Gleichgewichtsbebingun-	
	gen einer schweren festen Geraben	35
143.	Bemerkung über bie Borftellung von ber virtuellen Bewegung .	35
144.	Beweis des Princips der virtuellen Geschwindigkeiten für ein belie-	
	biges festes System	36
145.	Ableitung der früheren Behingungsgleichungen für das Gleichgewicht	
	aus bem Princip ber virtuellen Geschwindigkeiten	36
146.	Form bes Princips für ein stetiges System. Anwendung auf einen	
	schweren Körper und Folgerung baraus für bie Lage bes Schwer-	
	punktes	36
	·	
	Dritter Abschnitt.	
	Bewegung eines festen Ankems.	
•	.'	
•	Erstes Rapitel.	
	Fortschreitende Bewegung.	
147		97
147.	Erklärung und Gesetze ber fortichreitenden Bewegung	37
148.	Gleichungen ber fortschreitenben Bewegung mit Rücksicht auf ben	9=
4 40	Wiberstand ber Flüfsigkeiten	37
149.	Lothrochter Fall schwerer Körper in einer unbegrenzten Flüssigkeit .	37
150.	Bewegung eines lothrecht aufsteigenden schweren Körpers in einer	90
	Flussigkeit	38
151.	Anwendung auf ein gegebenes Beispiel :	38

XXH

§ .	152.	Bewegung eines schweren Körpers auf einer geneigten Ebene mit	
	153—	Berücksichtigung ber Reibung und des Luftwiderstandes 396- 155. Gesehe für die krummiknige Bewegung einer Augel in der	U
	156	Luft	3
	100-	zweier Fäben an ben Endpunkten eines horizontalen Durchmeffers mit zwei festen Punkten verbunden ift, mit Berücksichtigung des	
		Luftwiberstandes	1
		Zweites Kapitel.	
	Be	wegung eines festen Spstems um eine feste Achse.	
§ .	158.	Bewegung eines materiellen Punktes um eine feste Achse. Masse- Moment besselben	19
	159.	Förbernder und brehender Druck auf die Achse 41	2
	160.	Gleichung für die drehende Bewegung eines festen Systems um eine feste Achse. Massemoment des Systems 41	K
	161.		
	161. 162.	Bedingung für die Lage der Drehungsachse, wenn sie keinen Druck	O
	102.	erleiden soll. Hauptachsen, natürliche Drehungsachsen 41	9
	163.	Untersuchung über die Pauptachsen in einem beliebigen Puntte eines festen Systems. Ellipsoib ber Massemomente	1
	164.	Ausdruck für das Massemoment. in Bezug: auf eine beliebige Achse mittels der Massemomente in Bezug auf die Hauptachsen und die natürlichen Drehungsachsen	5
	165.	Betrachtung besonderer Fille	8
	166.	Bestimmung der Puntte, welche ihre Hauptachsen parallel haben . 43	0
	167.	Bestimmung der Punkte, für welche alle Drehungsachsen Hauptachsen sind	4
	168.		
	169.	Massemomente des Ellipsoids	
		Allgemeiner Ausbruck zur. Berechnung bes Massemomentes eines Um-	
		brehungskörpers in Bezug auf die geometrische Achse	1

XXIII

	Seite
. 171—174. Anwendung berfesten auf den Regel, Cylinder, das Umbrehungs-	4.40
Entpsoid und einem linsensormigen Körper (Penbellinse)	
175. Gleichungen ber gleichförmigen brebenben Bewegung	450
176. Gleichförmig veränderte brehende Bewegung	452
177—178. Belspiele für bieselbe. Bersuch mit der Atword'schen Fall:	
maschine	453
179. Bewegung eines schweren Körpers um eine Achse, welche nicht burch	
seinen Schwerpunkt geht. Schwingungsmittelpunkt	457
180. Lage ber Achser für Schwingungen von gleicher Dauer und ber-	
jenigen für die Schwingungen von der kleinsten Dauer	461
181. Physisches Pondel, Bestimmung seiner Länge. Reversionspendel .	462
182—183. Bewegung eines phyfischen Penbels mit Rudficht auf ben Luft-	
wiberstand; Reversionspendel von symmetrischer Gestalt	467
······································	
Drittes Kapitel.	•
Bewegung eines festen Shstems um einen festen Punk	t.
184—185. Beziehungen zwischen ber Lage eines Punktes und ben Com=	
ponenten seiner Wintelgeschwindigkeit in Bezug auf ein festes Coor-	
binatenspftem und ein mit bem System sest verbundenes, bewegliches	473
186. Augenblickliche Drehungsachse. Berlegung ber brebenden Bewegung	
nach brei unter sich rechtwinkligen Achsen	478
187—188. Beziehungen zwischen ben Componenten ber Winkelgeschwindig-	
teit und ben Richtungswinkeln bes beweglichen Coordinatenspftems	
in Bezug auf bas seste	481
189—190. Ableitung ber allgemeinen Gleichungen für bie Bewegung	
eines festen Systems um einen festen Puntt	487
191. Gesetz bieser Bewegung, wenn teine brehenden Kräfte varhanden	201
find. Resultirendes Moment der Bewegungsgröße; Lage seiner Achse	402
	700
wegungsgrößen, ber augenblicklichen Drehungsachse, bem Fahrstrahl	
des Etipsoids der Massemomente und det augenblicklichen Winkels	400
geschwindigkeit	498
193—194. Untersuchung über bie verschiebenen Lagen ber augenblicklichen	
Drehungsachse	500

XXIV

S. 195. Beziehung zwischen ben Componenten ber Bintelgeschwindigkeit, ber	Seib
Dauer ber Bewegung und den Richtungswinkeln der beweglichen	
Coordinatenachsen gegen die festen	506
196-197. Betrachtung einiger besonderer Fälle	508
198. Stabilität ber brehenden Bewegung in Bezug auf die Hamptachsen	
des größten ober kleinsten Massemomentes	513
199. Drehende Bewegung eines schweren Körpers, welcher nicht in seinem	
Schwerpunkte unterstütt ist	515
200. Besondere Borandsehungen für die anfängliche Lage der Achsen .	519
201. Gesethe blefer Bewegung für ben Fall, baß bie Drehungsachse von	
ihrer anfänglichen Richtung wenig abweicht. Einfacher Apparat, um	
diese Gesethe burch ben Versuch zu bestätigen	521
Viertes Rapitel.	
Allgemeine Gesetze ber Bewegung eines feften Spftem	ß.
with the strike of the strike the	√∙
I. Bewegung eines freien Systems.	
202. Ableitung ber allgemeinsten Gesetze für bie Bewegung eines freien	
Systems. Bemerkungen über bas Princip von b'Alembert .	525
203-204. Gesethe für bie fortschreitende und fur bie brebende Bewegung	
eines Systems	530
205—206. Ableitung des Lehrsapes über die Aenderung ber lebendigen	
Kraft eines festen Systems	536
207. Ausbruck für die Aenberung ber lebendigen Kraft in Bezug auf ein	
mit dem Mittelpunkte der Masse parallel sich fortbewegendes Coor-	
binatensystem	542
II. Gezwungene Bewegung eines festen Systems.	
208. Allgemeine Gleichungen für bie Bewegung eines festen Systems,	
welches sich mit einem ober mehreren Punkten auf eine feste Flache	
ober Curve stütt, wenn teine Reibung berückschtigt wird .	545
209—210. Bewegung eines schweren Körpers auf einer feste Ebene .	547
211. Bewegung einer homogenen Augel auf einer geneigten Ebene	553
212. Bewegung eines schweren Körpers auf einer wagrechten Ebene .	55 5

XXV

	213	Anwendung dieser Untersuchung auf die Bewegung eines Kreisels .	558
)		Bewegung eines parallelepipebischen Stabes, welcher fich mit einer	00 0
	ela.		561
	215.	Untersuchung des Sinflusses bet Reibung bei ber Bewegung eines	
		festen Körpers, welcher sich auf eine seste Fläche stütt	56 5
	216.	Allgemeine Gleichungen dieser Bewegung mit Berückschtigung ber	
		Reibung	569
	217—	218. Anwendung dieser Gleichungen auf die Bewegung eines pas rallelepipedischen Stabes, welcher sich mit einer Kante auf eine	•
		horizontale Chene ftutt	573
	219 .	Bewegung einer Angel ober eines Cyfinders auf einer geneigten Ebene	•
		unter Berückschitigung ber Reibung	584
	220 .	Untersuchung dieser Bewegung für ben Fall, wo die Ebene eine	
		horizontale wird	589
	I	II. Relative Bewegung eines festen Spstems.	
		Allgemeine Betrachtung über die Bilbung ber Gleichungen für die	
	•	resative fortschreitende und resative brebende Bewegung eines festen	
		Systems	594

.

Berichtigungen.

Erper Sand.

Seite	Beile	pon	Fehler	Berichtigung
28	8	oben	b′ y	b' z
	N	*	z = bx + y	z = bx + g
41	6-8	•	find die Gleichungen rechts t	earch folgende zu erschen
				ab+a'b'+a''b''=0
				ac+a'c'+a''c''=0
				bc+b'c'+b''c''=0
74	40		dz dz	dz dx
71	12	unten	dy dy	dx · dy
72	1	øben	xs	ay
77	5	unten	$V_{,cos}\mu = F_{x}(x,y,z)$	_
142	7		S	P
145	1	oben	$P_1 = 25.30$, $P_2 = 32.63$	$P_1 = 25,38$, $P_2 = 32,73$
			•	
161	1		$V = \mathbf{v}$	$\frac{1}{\sqrt{\dots}} = V$
				<i>V</i> ·····
181	18	•	fQ	fQ cos a
-#	8	unten	P,	P ₁
235	1		f" (t)	mf'(t)
276	11		(97)	(67)
334	1	W	(68)	(86)
349	7	oben	$a - C z_0$	β — C 5.
392	15 u. 16		sind die Worte: "baher — al	so" zu streichen
400	5	unten	$\mathbf{R}\boldsymbol{\varphi}^{\bullet}$	$R_{\bullet} \varphi^{a}$
404	10	M	r	▼
510	2	,,	= r₀	$r = r_{\bullet}$
516	12	*	Uş	$U_{\mathfrak{p}}^{\bullet}$
*	10	N	a 7	Ug°
521	3	oben	$m-1$ $\int da$	$mt - \int d\pi$
UWI	J	*****	y — J	y. — Jaw.
527	14	•	$\varphi = i \int d \omega .$ $\nu = \frac{1}{2}\pi + \alpha$	$\varphi t = \int d \omega.$ $\nu = \frac{1}{2}\pi + \beta$

Bweiter' Band.

Seite	Beile	non	Fehler	Berichtigung
			ſs	C S
59	11	unten	L Y ds. y	$L\Psi = \int_{0}^{S} ds \cdot y$
			LY $\int_{s_0}^{S} ds \cdot y$ $f \cdot \frac{1}{4} \alpha \cdot \cos \frac{1}{4} \alpha$	J so
61	4	w	$f_{\bullet} = \frac{1}{\alpha} \cdot \cos \frac{1}{\alpha}$	$f\left(\frac{1}{4}\alpha\right)\cos\frac{1}{4}\alpha$
4.5	-	•		•
•	3		$f.\frac{1}{8}\alpha.\cos\frac{1}{8}\alpha$	$f\left(\frac{1}{8}\alpha\right)\cos\frac{1}{8}\alpha$
Ħ	U	**	8 4 8	(8 ") (8 "
84	7	oben	E BJ H	EBFH
85	4	" i	st zu lesen: "burch eine Dia	gonale AD in zwei Dreiecke
			ABD und ACD"	
112	14	unten	OCEe	QCEe
147	find	alle	X. in	Z zu änbern
189	8	oben	und die Richtung	und von der Richtung
197	9	•	$\widehat{R'z} = 49^{\circ} 1', 3$	$\widehat{R'z} = 119^{\circ} 1',3$
198	16 `		AMP' und AMP"	AM'P' und AM"P"
232 fe	hlt in ben (Bleichung	en 78a und 78b ber Factor innersten Integrale	q vor den Ausbrücken ber
233	10	oben li	_	abe als Achse der x, einen
			ihrer Endpunkte als L	Infangspunkt ber Coordinaten
			an, so hat man	
235	•	"	— 2 B C	— 2 B M
322	13		$\frac{2}{3}\pi$	3 7
•	IJ	Ħ	3 "	$\frac{1}{2}^{\pi}$
324	16	unten	N b	- N' b
327	5	"	Mittelpunkt	Stüppunkt
337	1	ø	OB	CB
396	3	" fe	hit nach "von" der Buchstabe	p
399	14	oben	1	<u>1 — p cot α'</u>
	1.2	VVIII	$f(\alpha)$ — etc.	$\overline{f(\alpha)}$ — etc.
432	12 u. 14	unten	OC unb OD	MC unb MD

. • • • • . , ,

Zweites Buch.

Mechanik fester Systeme.

• • .

Erster Abschnitt.

Gesammtwirkung der an einem sesten System angreifenden Kräfte.

Erstes Lapitel.

Vorläufige Betrachtung über bie Wirkung der Kräfte in besondern Fällen.

S. 1.

Unter einem festen Spstem verstehen wir eine Berbindung von materiellen Punkten in der Art, daß diese eine unveränderliche Lage gegen einander behalten, welche Kräfte auch an benselben wirken, und in welchem Zustande, ob des Gleichgewichtes oder der Bewegung sich dieselben besinden mögen. Die tägliche Erfahrung lehrt zwar, daß ein solches Spstem in der Wirklichkeit nicht vorhanden ist, daß vielmehr alle sogenannten festen Körper oder Verbindungen von festen Körpern ihre Gestalten und gegenseitige Lage etwas ändern, selbst wenn sie nur der Wirkung von Kräften unterworfen werden, die bei weitem kleiner find, als diejenigen, welche ihre Cohasionskraft zu überwinden und eine gänzliche Umgestaltung derselben hervorzubringen vermögen. Wenn wir aber von diesen zuletzt genaunten Kräften Umgang nehmen, so zeigen sich jene Beränderungen in der gegenseitigen Lage der Körpertheile theils b klein, daß wir fie meistens gänzlich unbeachtet lassen können, theils bleiben sie für dieselben Kräfte gewissen Grenzen unterworfen und wäh= rend der fortbauernden Wirkung dieser Kräfte unveränderlich, so daß wir die meisten festen Körper in der Gestalt, die sie nach dem Angriff der Kräfte angenommen haben, als feste Systeme betrachten dürfen.

Aus der vorhergehenden Erklärung von einem festen System bilden wir uns die weitere Vorstellung, daß, weil innerhalb eines solchen Systems keine Bewegung stattsinden kann, die Wirkung einer jeden Kraft, welche an irgend einem Punkte desselben angreift, unverändert auf das ganze System übergeht, und sich dadurch eine Gesammt wirkung aller an demselben thätigen Kräfte erzeugt, welche wir als die zunächstliegende Ursache der Bewegung des Systems oder seines örtslichen Zustandes überhaupt betrachten, und mittels welcher wir auch am sichersten auf die Gesetze der Bewegung oder die Bedingungen des Gleichgewichtes eines solchen Systems schließen werden.

Zunächst folgern wir aus unserer Erklärung von einem festen Spstem von materiellen Punkten insbesondere, daß jeder Punkt besselben, welcher in der Richtung einer an; einem andern Punkte angreifenden Kraft liegt, ohne Unterschied und ohne die geringste Aenderung in der Wirkung bieser Kraft als beren Angriffspunkt genommen werben kann, daß man also eine Kraft an jedem in ihrer Richtung liegenden Punkte des Systems angreifen tassen ober, wie man sich auch ausbrückt, in jeden dieser Punkte versetzen kann. — Denn greift an dem Punkte A, Fig. 1, eine Kraft P in ber Richtung AP an, und ist ber Punkt B, welcher in der Verlängerung dieser Richtung liegt, mit A auf eine un= veränderliche Weise verbunden, so kann man an dem Punkte B langs berselben Richtung, aber in entgegengesetztem Sinne zu einander zwei der Kraft P gleiche Kräfte P' und P" angreifen laffen, ohne baburch die geringste Beränderung in dem Zustande bes Systems, welchem die Punkte A und B angehören, hervorzubringen, da die beiden neuen Kräfte ihre Wirkungen gegenseitig vollständig aufheben. Vermöge ber festen, unveränderlichen Verbindung zwischen jenen Bunkten werden sich aber auch die Kräfte P und P" gegenseitig unwirksam machen, da ihr Bestreben bahingeht, diese Verbindung zu trennen oder überhaupt bie Entfernung ihrer Angriffspunkte zu ändern, was als unmöglich vorausgesetzt wurde. Man kann demnach auch, ohne im Zustande des Systems eine Aenderung hervorzubringen, die Kräfte P und P" entfernen, und es wird bann nur bie Rraft P übrig sein, welche in berselben Rich= tung und in demselben Sinne wie die Kraft P thatig und dieser an Intensität gleich ist, aber an dem Punkte B angreift, ober es wird ohne Aenderung ber Wirkung die Kraft P von A nach B verfett sein.

§. 2.

Der vorhergehende Satz kann in vielen besonderen, einfachen Fällen mit Vortheil angewendet werden, um die Gesammiwirkung mehrerer

Rräfte kennen zu lerven. Man wird mittels besselben leicht die Resul= tirende von einer beliebigen Anzahl von Kräften finden, deren Angriffs= punkte in derselben Geraden liegen, welche zugleich die gemeinschaftliche Richtung aller dieser Kräfte vorstellt; benn man darf sich nur alle diese Rräfte von ihren ursprünglichen Angriffspunkten hinweg in einen belie= bigen Punkt ihrer gemeinschaftlichen Richtung versetzt denken, so wird ber in S. 3. des I. Buches betrachtete Fall eintreten, nach welchem sich ergibt, daß die Resultirende der Summe aller dieser Kräfte gleich und in berselben Richtung thätig ist, wie diese, wenn sie alle in demselben Sinne wirken, und daß sie, wenn dies nicht der Fall ist, dem Unter= schiebe zwischen ber Summe ber in dem einen Sinne wirkenden und der Summe ber im entgegengesetzten Sinne angreifenden Kräfte gleich kommt, und im Sinne der größeren Summe thätig ift. Der Angriffspunkt dieser Resultirenden dagegen bleibt nach dem vorhergehenden S. ganz unbestimmt, und kann innerhalb des Systems in ihrer Richtung beliebig angenommen werden.

Die Versetung der Kräfte längs ihrer Richtung kann ferner dazu bienen, die Resultirende von Kräften zu bestimmen, welche nicht in derselben Richtung thätig sind, beren Richtungen sich aber burchschneiben. Seien z. B. die beiden Kräfte P und Q gegeben, die an den Punkten A und B, Fig. 2, angreifen, und beren Richtungen sich bei hinreichen= der Verlängerung in einem britten Punkte C schneiben. Wird dieser lettere mit den ersten in eine feste Verbindung gebracht, so kann man die beiben Kräfte P und Q in ihren Richtungen pon A und B nach C versetzen, und da sie nun in demselben Punkte angreifen, nach dem für die fördernden Kräfte gegebenen Verfahren (I. B. S. 6.) ihre Mittel= kaft R der Größe und Richtung nach bestimmen; der Angrissspunkt derselben kann dann ebensowohl in dem Punkte C, wie in jedem andern D in ihrer Richtung angenommen werden. Gewöhnlich nimmt man den Punkt D, wo diese Richtung die Verbindungslinie AB schneidet, als Angriffspunkt, und die Lage desselben bestimmt sich leicht nach der Proportion:

 $P: Q = \sin (\alpha - \theta) : \sin \theta$ $= \sin D C B : \sin D C A,$

ober wenn man die Gerade CD mit h bezeichnet:

 $P: Q = h \sin DCB : h \sin DCA$ = .Dq : Dp,

woraus man schließt, daß sich die von dem Puntte D auf die Richtungen

ber Kräfte P und Q gefällten Senkrechten umgekehrt wie biese Kräfte verhalten muffen.

Dieser einfache Fall zeigt, daß im Allgemeinen die Resultirende von beliebig vielen Kräften, beren Richtungen sich in demselben Punkte schneiden, ganz ebenso gefunden wird, als wenn für alle diese Kräfte der gemeinschaftliche Punkt ihrer Richtungen auch der gemeinschaftliche Angriffspunkt wäre.

Dasselbe Verfahren kann selbst mit einiger Abanderung bei parallelen Kräften angewendet werben. Hat man z. B. wieder zwei folche Rräfte, und find beibe in demselben Sinne gerichtet, wie die Rrafte P und Q, Fig. 3, so läßt man in ihren Angriffspunkten A und B zwei neue, gleiche, aber sonst beliebige Kräfte S langs der Richtung AB in entgegengesetztem Sinne zu einander angreifen, wodurch in dem Berhalten des Spstems keine Aenderung hervorgebracht wird. Die Kräfte P und S können dann burch ihre Mittelkraft T, die Q und S burch thre Resultirende T' vertreten werben; die Richtungen dieser Kräfte T und T'schneiben sich nun in einem Punkte C, wo beren Mittelfraft R, welche auch die der Kräfte P und Q ist, entweder durch das Parallelo= gramm ober burch Zerlegen gefunden werden kann. Wählt man bas Lettere, zerlegt man nämlich jede ber nach C versetzen Kräfte T und T parallel zu den Richtungen der Kräfte P, Q und S, so erhält man diese Kräfte selbst wieder; die beiden 8 heben sich gegenseitig auf, die P und Q fallen in dieselbe Gerade und geben eine Mittelkraft

$$R = P + Q$$
.

Die Richtung dieser Resultirenden schneibet die Gerade AB in einem Punkte D, der wieder gewöhnlich als Angrissspunkt genommen wird, und dessen Lage sich durch folgende Betrachtung bestimmen läßt. Die Dreiecke CDA und APT, so wie CDB und BQT sind offenbar ähn= lich, da sie ihre Seiten beziehungweise parallel haben; man hat also:

$$CD : AD = P : S$$

ober bie Gleichung:

$$CD \times S = AD \times P$$
;

auf ber anbern Seite ist ebenso

$$CD : BD = Q : S$$
,
 $CD \times S = BD \times Q$,

und darans schließt man auf die Gleichung:

$$AD \times P = BD \times Q$$

ober die Proportion:

$$P:Q=BD:AD$$
.

Aus dieser Proportion leitet man ferner ab:

$$P: P + Q = P: R = BD: BD + AD = BD: AB$$
,

und damit erhält man die forklaufende Proportion:

$$P:Q:R=BD:AD:AB$$
,

wornach je de der drei Kräfte P, Q und R durch den Abstand der Angriffspunkte der beiden andern vorgestellt werden kann. — Für den Fall, wo Q = P ist, Fig. 4, wird

$$R = 2P$$
 , $AD = \frac{1}{2}AB$.

Die Construction bleibt dieselbe, wenn die beiden parallelen Kräfte in entgegengesetztem Sinne gerichtet sind, welcher Fall in Fig. 5 vorzgestellt ist; es fällt dann aber der Punkt D, wo die Richtung der Resultirenden die Gerade AB schneidet, nicht mehr zwischen die Punkte A und B, sondern in die Verlängerung von AB und zwar auf die Seite der größern Kraft, und man hat, wenn Q diese größere ist,

$$R = Q - P.$$

Ferner hat man ganz wie im vorigen Falle

$$P:Q = BD:AD$$
,

$$P:Q-P=BD:AD-BD,$$

$$P:Q:R = BD:AD:AB$$
.

Nimmt man aber hier Q = P, so wird R = 0, und da man allgemein auch

$$P:Q = AD - AB:AD$$

hat, so folgt für diesen Fall

$$AD - AB = AD$$
 ober $AB = \theta$;

es ist also nur dann eine Resultirende und zwar mit dem Werthe: Rull möglich, wenn die Entsernung der beiden Angrissspunkte A und B Rull ist, oder wenn die Richtungen der beiden Kräfte in derselben Se=raden liegen; in sedem andern-Falle ist die Bedingung: AD-AB=AD, also auch eine Resultirende unmöglich. Dieses sonderbar scheinende Sr=gedniß wird durch Anschauung der Fig. 6 einleuchtend werden;

benn will man hier unsere obige Construction aussühren und mit den gleichen Kräften P und P' die ebenfalls gleichen Kräfte S und S' verbinden, so erhält man die beiden Mittelkräfte T und T', die noch parallel, gleich und entgegengesett sind, deren Richtungen sich ebensowenig schneiden, als die der Kräfte P und P'. Es gibt demnach keinen Punkt, in dem die Resultirende angreisen sollte, es ist folglich auch keine Resultirende denkbar. — Dieser Fall, der viel allgemeiner ist, als es auf den ersten Blick scheint, wird im nächsten Kapitel Gegenstand einer aussührlichen Erörterung sein.

Bemerken wir noch, daß sich aus den obigen Proportionen eine einfache Construction zur Bestimmung des Punktes D ergibt, in welchem die Richtung der Resultirenden zweier parallelen Kräfte P und Q, Fig. 7 und 8, die Verbindungslinie ihrer Angrissspunkte schneidet. Ueberträgt man nämlich die Länge BQ auf die Richtung der Kraft P von A nach Q' und die Länge AP auf die rückwärts verlängerte Richtung der Kraft Q von B nach P', so wird die Gerade P' Q' oder ihre Verlängerung die AB im Punkte D schneiden. Ist aber P = Q und dieser dem Sinne nach entgegengeset, so bleibt die PQ', Fig. 9, der Geraden AB parallel; es gibt also keinen Durchschnittspunkt.

Hat man nun auf solche Weise die Resultirende von zwei parallelen Kräften gefunden, so wird man dieselbe mit einer dritten parallelen Kraft zu einer zweiten Resultirenden zusammensetzen, diese mit einer vierten Kraft verbinden und so fortfahrend die Mittelkraft von einer beliebigen Anzahl paralleler Kräfte bestimmen können.

§. 3.

Die eben gegebene Andeutung wird es übrigens hinreichend ein= leuchtend machen, daß das vorhergehende Verfahren ebensowenig für die Rechnung geeignet ist, wie das in S. 7 im I. Buche für die för= bernden Kräfte auseinandergesetzte, und sowie dort durch Anwendung eines Coordinatenspstems ein ganz allgemeines und einfaches Verfahren für die Berechnung der Resultirenden erhalten wurde, so wird uns das= selbe Mittel auch hier zum Ziele führen und uns sowohl für die Berechnung der Gesammtwirkung eines Systems von parallelen Kräften, wie für die eines Systems von beliebig gerichteten Kräften den allgemeinsten und einfachsten Weg zeigen.

Bevor wir jedoch zu diesen Untersuchungen übergehen, wollen wir uns noch mit einer zweiten Klasse von Kräften mit einfacher Wir= kung bekannt machen. In der Mechanik des materiellen Punktes haben wir es nämlich blos mit fördernden Kräften zu thun gehabt, d. h. mit solchen, welche nur eine fortschreitende Bewegung hervorbringen, also nur eine einfache Wirkung äußern. Die Kräfte bagegen, welche an einem festen System angreifen und basselbe in Bewegung seten, bringen im Allgemeinen je nach der Lage ihrer Angriffspunkte eine zu= sammengesetzte Wirkung hervor; wenigstens kann man sich ihre Wirkung, wie bereits in der Einleitung (§. 15) erörtert wurde, aus zwei ein= fachen Wirkungen, ber förbernben und drehenden, zusammengesett benken und jede dieser letztern für sich bestehend, die eine als för= bernbe, die andere als brebenbe Kraft ansehen. Es wird bann nur barauf ankommen, den Einfluß zu bestimmen, den irgend eine an bem System angreifende Kraft sowohl auf die fortschreitende als auf die drehende Bewegung besselben haben wird, ober mit andern Worten, es wird dann nur darauf ankommen, eine gegebene Kraft in eine fördernde und in eine brebende zu zerlegen, um bas System ber gegebenen Kräfte mit zusammengesetzter Wirkung auf zwei Systeme von Kräften mit einfacher Wirkung, nämlich auf ein Spstem för= bernder und ein Shstem drehender Kräfte zurückführen zu können, und man ist barnach zunächst barauf hingewiesen, die Gesammtwirkung eines jeden dieser beiden einfachen Systeme zu ermitteln.

Für ein System förbernber Kräfte ist bereits im ersten Buche bas Röthige vorgetragen worden; ich werbe baher im folgenden Kapitel bie Beschaffenheit der drehenden Kräfte ober Momente kennen lehren und zeigen, wie die Gesammtwirkung eines Systems solcher Kräfte ge=

funden werben kann.

Zweites Kapitel.

Zusammensehung und Zerlegung ber drehenden Kräfte ober Momente.

S. 4.

Da alle Kräfte, welche an dem selben materiellen Punkte angreifen, ober deren Richtungen sich in diesem Punkte schneiden, in Bezug auf diesen nur als fördernde Kräfte betrachtet werden können, so kann es nur an einem festen System von materiellen Punkten drehende Kräfte geben, und das einfachste System dieser Art wird dassenige sein, welches aus zwei solchen Punkten besteht.

Sei bemnach der Angriffspunkt M, Fig. 10, einer Kraft P burch eine feste unbiegsame Gerade mit einem zweiten materiellen Punkte N verbunden, und die Richtung dieser Kraft senkrecht zu der Geraden MN. Die Wirkung, welche diese Kraft auf die beiben Punkte M und N ausübt, mag nicht so gerabezu auf den ersten Blick zu erkennen sein; boch wird es sogleich einleuchten, daß biese Wirkung nicht für beide Punkte dieselbe sein kann, daß also die Gerade MN sich nicht parallel zu ihrer jetigen Lage fortbewegen, sondern gegen eine feste Gerade allmählig eine andere Lage einnehmen ober sich breben wird. Stellen wir uns bann vor, daß der Mittelpunkt C der Geraden MN in dem Augenblicke, wo wir sie betrachten, einem festen Punkte C begegnet sei, so ist ferner ein= leuchtend, daß die Kraft P fortwährend dahin wirken wird, ihren An= griffspunkt M längs ihrer Richtung weiter zu bewegen, also bie Gerade MN um den festen Pnnkt C zu drehen; bei dieser Drehung muß aber dem Punkte N eine Bewegung ertheilt werden, welche der des Punktes M gleich und entgegengesett ist, und biese Wirkung kann offenbar nur dadurch hervorgebracht werden, daß sich die unbiegsame Gerade MN an den festen Punkt C anlehnt und auf ihn in Folge jenes Bestrebens der Kraft P einen gewissen Druck ausübt, welcher andeutet, daß die Kraft P bem Mittelpunkt C jener Geraben zugleich eine fortschreitende Bewegung ertheilen will, und wir schließen daraus, daß eine einzige Rraft nicht für sich allein eine blos drehende Bewegung erzeugen Läßt man aber eine ber Kraft P gleiche Kraft P' in entgegen= gesetzter Richtung im Punkte N, Fig. 11, angreifen, so wird diese bem

Mittelpunkte C eine gleiche, aber entgegengesetzt gerichtete, fortschreitenbe Bewegung mittheilen wollen, dieser Punkt also sich nach keiner Seite hin weiter bewegen können. Man sieht daraus, daß nun beide Kräfte als fördernde unwirksam geworden find, daß sie aber auf ihre Angriffs= punkte M und N, ohne daß ein fester Punkt vorhanden ist, noch dieselbe Birkung hervorbringen, wie sie Kraft P allein mittels bes festen Punktes C ausübte; benn biese Wirkung wird nun allein noch barin bestehen, die Gerade MN gegen die feste Gerade AB in eine andere Lage zu bringen, sie zu brehen, ober vielmehr, sie brehen zu wollen, ba es sich hier nicht barum handeln kann, welche Bewegung die Kräfte wirklich erzeugen, b. h. was sie für eine Wirkung in einer bestimmten Zeit hervorbringen, während welcher sich die gegenseitigen Verhältnisse bezüglich ihrer Intensitäten und Richtungen ändern können, sondern nur barum, welches die in einem bestimmten Augenblicke, wo die Ver= hältnisse gerade die gegebenen sind, erstrebte Wirkung ist. Diese bei= ben gleichen, parallelen und in entgegengesettem Sinne angreifenden Kräfte P und P' stellen folglich zusammen die brehende Wirkung ober bas Moment ber Kraft P in Bezug auf den mit ihrem Angriffspunkte M fest verbundenen materiellen Punkt N in dem Augenblicke vor, in welchem sie in Betrachtung ge= zogen werben; sie sollen beshalb zusammen eine drehende Kraft ober ein Moment genannt und vorläufig durch P. MN bezeichnet werden.

§. 5.

Ein solches Moment haben wir schon in S. 2 betrachtet und bort geschen, daß die Wirkung der beiden Kräfte, welche dasselbe zusam= men bilden, nicht durch eine einzige Krast erseht werden kann, wie dies auch aus dem Vorhergehenden hervorgegangen ist, daß es aber beliedig viele andere Baare von gleichen, parallelen und entgegengesetzten Kräften sibt, welche ganz dieselbe Wirkung hervordringen. Berbindet man z. B., wie in Fig. 12, die gleichen und entgegengesetzten Kräfte S mit den Krästen P, so entsteht das Moment P'. MN, welches dieselbe drehende Krast besitzt, wie P. MN, weil die Kräste S keine Aenderung in dieser Wirkung verursachen können. Genso kann man mittelst der Kräste S' das Noment P''. MN bilden, welches noch dem P. MN gleich ist, n. s. f. Ans dieser Construction geht aber auch hervor, daß wenn die Kräste des Momentes nicht senkrecht zu der Verdindungslinie ihrer Angrisse-punkte gerichtet sind, sede nach dieser Genaden und senkrecht zu derselben zerlegt werden kann, und daß nur diese senkrechten Seitenkräste für die

brehende Wirkung thätig sind. Fallen z. B. die Richtungen der Kräfte mit der Geraden MN zusammen, so sind die Seitenkräfte, also auch das Moment selbst Rull, wie dieses von selbst einleuchtet.

Statt dieser Zerlegung der Kräfte, welche in einer schiefen Richtung zu der Geraden MN angreisen, kann man auch eine Aenderung in den Angrisspunkten selbst vornehmen, so daß die neue Verbindungslinie derselben senkrecht zur Richtung der Kräfte wird, ohne daß in der Wicktung der Kräfte eine Aenderung eintritt. Verlängert man nämlich, Fig. 13, die Richtung der Kraft P', welche in N angreist, fällt von M eine Senkrechte MO darauf und versetzt die Kraft P' von N nach O, wodurch in ihrer Wirkung nichts geändert wird, so erhält man das Woment P'. MO, welches noch den Momenten P. MN und P'. MN gleich ist. Wir werden deßhalb im Folgenden die Kräfte, welche ein Moment bilden, immer schon senkrecht zur Verbindungslinie ihrer Angrisspunkte gerichtet annehmen. Ferner ist leicht zu sehen, daß die Oreiecke MON und PMP' ähnlich sind, daß man folglich die Proportion hat:

MN:MO = MP':MP = P':P

woraus folgt:

 $P \times MN = P' \times MO$.

Wenn demnach zwei Momente gleich sind, so hat bei jedem von beiben das Product aus einer der Aräfte in den Abstand (senkrechte Entsernung) ihrer Richtungen, den man auch den Sebelarm des Momentes nennt, denselben Werth. Bezeichnen wir also den Abstand MN der Kräfte P mit p, den Abstand MO der Kräfte P' mit p', und die drehenden Wirkungen der Momente P. MN und P'. MO mit M und M', so haben wir zugleich M = M' und Pp = P' p'.

Es folgt daraus natürlich nicht, daß die Momente immer gleich sein müssen, wenn die Producte Pp und P'p' gleiche Werthe haben; es kann jedoch mit großer Wahrscheinlichkeit daraus geschlossen werden, daß die Wirkung einer drehenden Kraft eine Function jenes Productes sein wird.

§. 6.

Untersuchen wir nun, um den vorhergehenden Schluß strenge nach= zuweisen, von welchen Größen die Intensität der drehenden Wirkung eines Momentes abhängt, und beachten wir zunächst, daß es, wie für eine fördernde Kraft, deren Richtung bestimmt ist, so auch für ein Woment nur einen zweisachen Sinn seiner drehenden Wirkung geben

kann, die wir am leichtesten burch Bergleichung mit dem Zeiger einer Uhr unterscheiben, je nachbem das Moment eine Drehung in bemselben Sinne hervorbringen will, wie der Zeiger einer Uhr sich bewegt (von der Linken nach Oben zur Rechten), ober eine entgegengesette Bewegung zu bewirken strebt. Wir werden uns bemnach auch von der Gleichheit ober Ungleichheit zweier drehenden Kräfte auf ähnliche Weise überzeugen, wie es bei den fördernden Kräften geschehen ist, nämlich daburch, daß wir zwei Momente in entgegengesetztem Sinne an derselben Geraden breben laffen; diese Momente werben gleich sein, wenn sie ihre Wirkung gegenseitig aufheben, wenn also keine Dreh= ung stattfindet, und wenn diese eintritt, wird diejenige offenbar die größere brehende Kraft sein, in beren Sinne die Drehung erfolgen will. So sind die beiden Momente P.MN und P'.MN, Fig. 14, welche aus gleichen Kräften P und P' und mit demfelben Hebelarm MN gebildet sind, offenbar einander gleich, da jede einzelne Kraft des ersten Mo= mentes die Wirkung der ihr gegenüberstehenden Kraft des zweiten ver= nichtet.

S. 7.

Die Wirkung eines Momentes ist durchaus unabhängig von seiner Lage, und man kann ein Moment in seiner Sbene, d. h. in der Sbene, welche durch die beiden Angriffspunkte und durch die Richtungen der Kräfte geht, an irgend einen andern Ort versetzen und dasselbe in irgend eine Lage bringen, ohne daß seine Wirkung auf die frühern Ansgriffspunkte ober überhaupt auf alle, die mit den neuen in einer festen Verbindung stehen, geändert wird.

Um diesen Satz zu beweisen, sei P.MN, Fig. 15, das gegebene Moment; auf einer zu MN parallelen, übrigens beliebigen Geraden seien zwei Punkte H und K so angenommen, daß HK — MN ist, und diese vier Punkte seien auf irgend eine Weise fest mit einander verbunsen. In zedem der beiden Punkte H und K lasse man zwei der P gleiche und parallele, einander entgegengesetzte Kräfte P' und P" angreisen, oder man lasse an der Geraden HK die beiden gleichen Momente P'. HK und P". HK, von denen jedes auch dem gegebenen Momente P. MN gleich ist, in entgegengesetztem Sinne drehen; es wird in deiden Fällen die Wirkung des gegebenen Momentes P. MN durchaus ungeändert bleiben. Man kann nun aber auch nach S. 2 die Kräfte P und P" an den Punkten N und H zu einer einzigen Kraft P + P" vereinigen, welche parallel zu ihnen gerichtet ist und in der Witte L von HN angreift;

ebenso können die beiben in entgegengesetztem Sinne zu den vorigen wirkenden Kräfte P und P" an den Punkten M und K zu einer Mittelstraft P + P" zusammengesetzt werden, welche in der Mitte von MK, also ebenfalls in L angreift und, da sie in derselben Richtung und in entgegengesetztem Sinne wirkt, die Wirkung der gegenüberstehenden gleischen Kraft P + P" aufhebt. Es bleibt demnach nur noch das Moment P'. HK übrig, oder es ist dadurch das Moment P. MN parallel mit sich selbst unbeschadet seiner Wirkung nach HK versetzt worden.

Ferner sei P. MN, Fig. 16, wieder das gegebene Moment und O ein beliebiger Punkt des mit dem Halbmesser MN von M aus beschrie= benen Kreises, so daß immer MO = MN ist, und dieser Punkt O sei mit M und N auf unveränderliche Weise verbunden. Man lasse wieder an der Geraden MO zwei dem gegebenen Momente P. MN gleiche und in entgegengesetztem Sinne drehenden Momente P'. MO und P". MO angreifen, wodurch die Wirkung bes ersten unverändert bleibt. Werben bann die Kräfte P und P"an bem Punkte M zu einer Resultirenben R zusammengesett, so halbirt diese den Winkel PMP"; die Richtungen der Kräfte P und P" an den Punkten N und O werden sich bei gehöriger Verlängerung in einem Punkte L schneiben, die Berbindungs= linie ML wird den Winkel NLO ebenso wie den Winkel OMN hal= biren, und die Kräfte P und P" können von N und O nach L versetzt und bort zu einer Mittelkraft vereinigt werben. Diese lettere Mittel= traft wird offenbar der ersten R gleich sein und ebenso den Winkel NLO halbiren, also wie diese, welcher sie dem Sinne nach entgegengesetzt ist, längs der Geraden ML oder ihrer Berlängerung thätig sein und deßhalb die Wirkung derselben vollständig aufhoben. Es ift dann nur noch das Moment P'. MQ übrig, bas so angesehen werden kann, als sei das Moment P.MN um ben Punkt M gedreht worden.

Durch die Vereinigung der eben als erlaubt nachgewiesenen Versiehung und Drehung eines Momentes kann demselben aber jede beliedige Lage in seiner Ebene ertheilt werden, ohne daß etwas in seiner Wirkung geändert wird, wie es oben ausgesprochen wurde, und wir schließen daraus zunächst, daß es ganz gleichgültig ist, welchen Punkt in der Geraden MN oder selbst in der Ebene des Momentes man als Mittelspunkt der beabsichtigten Drehung annimmt, daß dieses also nicht gerade der Mittelpunkt jener Geraden sein muß. Um jedoch in dieser Beziehung der Vorstellung einen bestimmten Anhalt zu geben, wollen wir uns künftig einen der beiden Angrissspunkte M oder N selbst als Mittels

punkt der von einem Momente beabsichtigten Drehung denken, da dieses für die Anwendung, die wir von den Momenten machen werden, die zweckmäßigste Vorstellung ist.

§. 8.

Die Wirkung eines Momentes ist nach bem Vorhergehenden von seiner Lage in seiner Ebene unabhängig; es sind demnach nur noch die Kräfte und ber Hebelarm, ber Abstand ihrer Richtungen, als biejenigen Größen übrig, durch welche jene Wirkung bedingt ist, durch deren Ver= änderung eine Vermehrung oder Verminderung derfelben entstehen kann. Daß die Intensität eines Momentes mit der Intensität seiner Kräfte zunimmt, wenn der Hebelarm ungeändert bleibt, bedarf kaum eines Beweises; man überzeugt sich beim Anblick ber Fig. 17, wo an ber= selben Geraden MN die beiben Momente P. MN und P'. MN in ent= gegengesetztem Sinne wirken, daß hier, wo die Kräfte des zweiten Momentes größer sind, als die des ersten, keine Gleichheit stattfinden kann, daß vielmehr durch Zusammensetzung der in M und N entgegen= gesetzt angreifenden Kräfte P und P' ein neues Moment (P'-P). MN entsteht, welches im Sinne bes aus den größern Kräften P' gebildeten Momentes P'. MN wirkt und ausbrückt, um wie viel die Wirkung dieses lettern größer ist, als die des Momentes P. MN.

Sind dagegen bei zwei Momenten die Kräfte gleich und ihre Hebelarme verschieden, so versetze man sie so in denselben Punkt M, Fig. 18,
daß ihre Hebelarme in dieselbe Gerade MO fallen und sie in entgegengesetztem Sinne zu drehen streben. Die Kräfte P und P' am Punkte M
heben ihre Wirkungen als gleich und entgegengesetzt auf, und es bleibt
noch das Roment P.ON übrig, welches im Sinne des Momentes
P.MO wirkt und zeigt, daß dieses Moment, welches den größern
Hebelarm hat, auch die größere Wirkung besitzt.

§. 9.

Aus diesen Betrachtungen schließen wir denn, daß das Maaß der drehenden Wirkung eines Momentes eine Function von der Intensität der Kräfte und von seinem Hebelarm sein muß, daß man also mit der früheren Bezeichnung dieser Größen

$$\mathbf{M}=\mathbf{f}\left(\mathbf{P},\mathbf{p}\right)$$

hat.

Um die Form dieser Function zu bestimmen, vergleichen wir zuerst zwei Momente von gleichen Kräften P, aber mit verschiedenen Hebel=

armen p und p' und nehmen p' = np, wo n irgend eine ganze Zahl vorstellt; dadurch erhalten wir für die Wirkungen M und M' dieser Momente die Ausbrücke:

$$M = f(P,p)$$
, $M' = f(P,p') = f(P,np)$.

Denkt man sich nun den Hebelarm p auf den Hebelarm p' oder MN, Fig. 19, des Momentes P.MN nmal aufgetragen und in jedem Theilungspunkte zwei gleiche und entgegengesetzte Kräfte P angebracht, so wird dadurch in der Wirkung M' dieses Momentes nichts geändert werden; es kann dasselbe nun aber auch aus n gleichen Momenten P.Mn, P.no, etc. bestehend augesehen werden, deren Wirkung M nach dem Vorhergehenden unabhängig ist von ihrer Lage, die also zusammen dasselbe leisten, als wenn sie alle an demselben Punkte M thätig wären; wir ziehen daraus:

$$M' = nM$$
, $f(P, np) = nf(P, p)$

und damit folgt

$$\frac{f(P,p)}{p} = \frac{f(P,np)}{np}.$$

Die Function f(P,p) muß bemnach eine solche sein, daß ihr Verhältniß zu der Länge p unabhängig von der Längen=Ginheit und folglich nur eine Function von P ist, so daß man hat

$$\frac{f(P,p)}{p} = \frac{M}{p} = f(P) *).$$

Versetzen wir dann die n gleichen Momente P.Mn, P.no, etc. wirklich in denselben Punkt und an dieselbe Gerade Mn und vereinigen

$$\frac{f(P,p)}{p} = \frac{f(P,np)}{np}$$

unabhängig von der willfürlichen Größe n ist, auch die rechte Seite bavon unabhängig sein muß; dies kann aber nur der Fall sein, wenn n Factor des Bählers wird, und da die Bezeichnung f (P, np) fordert, daß p. nur als Factor von n vorkommt, so muß man haben

$$f(P, np) = npf(P),$$

$$\frac{f(P, p)}{p} = \frac{npf(P)}{np} = f(P).$$

^{*)} Man kann übrigens auch unabhängig von ber Natur ber Größen ben Schluß ziehen, baß weil die linke Seite ber Gleichung:

die n gleichen Kräfte P an den Punkten M und n zu einer Wittelkraft. nP, so entsteht dadurch ein Moment, dessen Wirkung M, wieder der nsachen Wirkung M des Momentes P. Mn gleich ist, und dessen Kräfte P, anch der nsachen P gleich sind; man hat also auch

$$M_{,} = nM$$
, $f(nP,p) = nf(P,p)$

und folgert baraus

$$\frac{f(P,p)}{P} = \frac{f(nP,p)}{nP}.$$

Es ist demnach auch das Verhältniß des Momentes M zu der Kraft P unabhängig von der Einheit der Kraft, also nur noch eine Function von p; d. h. es ist

$$\frac{M}{P} = f(p).$$

Rimmt man daher das Verhältniß von M zu dem Producte Pp, so muß dieses sowohl von der Einheit der Kraft als von der Einheit der Länge unabhängig und kann nur einer constanten Größe k gleich sein; man hat also

$$\frac{M}{Pp} = k$$
, $M = k.Pp$,

Womenles eine Function bes Productes Pp sein werde, und zwar sieht man, daß jene Wirkung einfach diesem Producte proportional ist; denn man hat für ein anderes Moment, das von zwei Kräften P' mit dem Abstand p' gebildet wird,

$$M' = k \cdot P' p'$$

und erhält dadurch die Proportion:

$$\mathbf{M}:\mathbf{M}'=\mathbf{P}\mathbf{p}:\mathbf{P}'\mathbf{p}'$$
,

Wenn man dann dasjenige Moment M', bessen Kräfte P' der Sinheit der Kraft gleich sind und die Längeneinheit zur Entsernung p' haben, als Einheit für die brehende Wirkung der Womente nimmt, so wird

$$M:1 = Pp:1$$
,

und man hat einfach

$$M = Pp$$
;

was für die Wirkung eines Momentes. Rach unsern Maaßeinheiten wird die Einheit für die drehenden Kräfte basjenige Moment sein, bessen Kräfte P=1 Kilogramm und dessen Debelarm p=1 Meter ist; wir wollen diese Einheit, welche mit der Einheit für die Arbeit einer Kraft homogen ist, wie diese Meterkilogramm, zur Unterscheidung aber, da die Arbeit eine in einer gewissen Zeit geleistete Wirkung, das Moment nur einen augenblicklichen Zustand der Wirkung einer Kraft vorstellt, drehendes Meterkilogramm nennen, wonach wir uns dann unter dem Product Pp immer eine bestimmte Anzahl von drehenden Meterkilogramm vorzustellen haben werden.

Nach diesem läßt sich dann ein Moment auch geometrisch durch bie Oberstäche eines Rechtecks oder eines Dreiecks darstellen, wie eine försbernde Kraft durch die Länge einer Geraden vorgestellt wird. Als Beispiel diene Fig. 12, wo die an Oberstäche gleichen Oreiecke MNP, MNP', MNP' die gleichen Womente P.MN, P'.MN, P'.MN vertreten können.

S. 10.

Nachdem wir auf solche Weise ein Maaß für die Wirkung eines Momentes erhalten haben, können wir leicht die Wirkungen mehrerer Womente zusammensetzen, d. h. ein Moment sinden, welches dieselbe drehende Wirkung besitzt, wie mehrere andere gegebene Momente.

Seien zuerst die beiden Momente P. M.N und Q. MO, Kig. 20, gegeben, beren Maaße durch Pp und Qq bezeichnet seien, welche in derselben Shene liegen, in demselben Sinne wirken und in denselben Punkt M versetzt worden sind, und sei deren resultiren des Moment zu suchen. Die beiden in M angreisenden Kräfte P und Q geben eine Resultirende P + Q; die beiden in N und O angreisenden geben ebensfalls eine Mittelkraft P + Q, welche nach §. 2 in einem Buukte R zwischen N und O angreist, so daß man hat:

$$NR : ON = Q : P + Q$$

ober

$$NR = \frac{Q}{P+Q} \times ON = \frac{Q}{P+Q} (q-p)$$
.

Man hat damit als Maaß des resultirenden Momentes, bessen Hebel= arm MR ist, den Ausbruck!

$$(P+Q).MR = (P+Q)[p+\frac{Q}{P+Q}(q-p)],$$

vder wenn man entwickelt und reduzirt:

$$(P+Q)MR = Pp + Qq;$$

man schließt baraus, daß das Resultirende zweier gegebenen Momente, die in demselben Sinne drehen wollen, der Summe derselben gleich ist.

Wenn dagegen die beiben gegebenen Momente P. MN und Q. MO, Kig. 21, eine entgegengesetzte Richtung haben, so geben die in M ansgreifenden Kräfte P und Q eine im Sinne der größern Kraft Q wirstende Mittelkraft Q—P; ebenso die in N und O angreisenden eine gleiche auf die Seite von Q sallende, welche in einem Punkte R angreist, so daß man hat (§. 2):

$$NR : NO = Q : Q - P$$

also auch:

$$NR = \frac{Q}{Q-P} \times NQ = \frac{Q}{Q-P} (q-p)$$
.

Das resultirende Moment (Q — P). MR hat daher zum Maaß:

$$(Q-P)[p+\frac{Q}{Q-P}(q-p)]$$

oder einfacher:

dieses resultirende Moment ist folglich dem Unterschiede der beiden gegebenen Momente gleich und wirkt im Sinne des größern von beiden.

Ueberträgt man daher das Zeichen der Richtung oder des Sinnes, in welchem ein Moment drehen will, auf dessen Maaß und nimmt —Pp als das Maaß des Momentes P.MN, während das des Momentes Q.MO wie vorher Qq, also positiv bleibt, so kann man alle semeiner sagen: das Maaß des Resultirenden zweier gegebenen Momente, die in derselben Sbene wirken, ist ihrer algebraischen Summe gleich.

Sind dann mehrere Momente in derselben Gbene zu einem einzigen phammenzusetzen, und betrachtet man diesenigen von ihnen, welche in demselben Sinne drehen wollen, wie sich der Zeiger einer Uhr bewegt, als positive, die entgegengesetzt wirkenden als negative Größen, so ist nach dem Vorhergehenden, indem man zuerst zwei dieser Momente zussammensetzt, das hieraus entstehende mit einem dritten verbindet, u. s. f.,

leicht zu folgern, daß das Resultirende aller dieser Momente ihrer algebraischen Summe gleich ist, d. h. daß man

1.) $Rr = \Sigma . Pp$

hat, wenn man die Kräfte des resultirenden Momentes mit R, ihren Abstand mit r bezeichnet, wobei indessen zu beachten ist, daß diese Größen nicht beibe genau bestimmt sind, sondern daß eine von beiben immer willfürlich angenommen werden kann.

Die vorhergeheuben Sate dienen auch zur Auflösung der umgekehrten Aufgabe: ein Moment in zwei oder mehrere andere zu
zerlegen, deren Gesammtwirkung der Wirkung des gegebenen Momentes gleich ist, und die alle in derselben Ebene,
wie dieses, thätigsind. Diese Aufgabe ist natürkch keine bestimmte;
es können vielmehr alle Momente dis auf eines willkürlich angenommen,
und nur dieses letzte, welches die Summe aller dem Maaße des gegebenen Momentes gleich macht, darf berechnet werden.

S. 11.

Bisher wurden die Momente blos in berselben Ebene angenommen und ihre Gesammtwirkung untersucht; gehen wir nun zur Betrachtung von Momenten über, die in verschiedenen Ebenen wirksam sind, unter der Voraussetzung, daß alle diese Ebenen unter sich in einer festen Berbindung stehen.

Unter dieser Voranssetzung kann zuerst ber in S. 7 bewiesene Sat von der Versetzung der Momente weiter ausgedehnt und so ausgesprochen werden: Ein Moment kann nicht nur in seiner Chane, sond dern auch in jede parallele Ebene und in dieser in jede beliebige Lage versetzt werden, ohne seine Wirkung zn ändern. Denn es ist leicht zu sehen, daß der daselbst geführte Beweis auch hier seine Anwendung sindet, wenn man die Punkte H und K, Fig. 15, oder die Gerade HK statt in der Ebene des Momentes selbst in einer dazu parallelen Ebene annimmt und im Uebrigen wie dort verfährt. Es ist also dadurch die Möglichkeit der parallelen Versetzung dargethan und durch Verbindung derselben mit der Orehung in derselben Ebene ergibt sich wie dort die Möglichkeit jeder beliebigen Versetzung eines Momentes aus einer gegebenen Ebene in eine parallele.

Daraus folgt sofort mit Beachtung der Gleichung (1), daß wenn irgend eine Anzahl von Momenten, die in parallelen Ebenen wirken, gegeben ist, das Resultirende berselben ihrer algebraischen Summe gleich ist, da man alle diese Mo= mente in eine beliebige Ebene versetzen und dort zu einem einzigen ver= einigen kann.

Umgekehrt wird es denn auch gestattet sein, ein gegebenes Moment in eine beliebige Anzahl anderer Momente zu zerlegen und diese in beliebige parallele Sbenen zu vertheilen, wenn sie nur der Bedingungs= gleichung

 $Rr = \Sigma . Pp$

Genüge leisten.

Seien ferner zwei Momente gegeben, deren Ebenen nicht mehr parallel sind, sich also unter irgend einem Winkel schneiben, und das Resultirende derselben zu suchen.

Die gegebenen Momente mögen ursprünglich in ihren Ebenen liegen, wie sie wollen, sie können immer so versetzt werden, daß von einem jeden einer der Angrisspunkte in einen bestimmten Punkt der Durchsschnittslinie beider Ebenen zu liegen kommt, daß die beiden Hebelarme auf dieser Geraden senkrecht stehen und demnach denselben Winkel unter sich bilden, wie die Ebenen der Momente, und daß die längs jener Durchschnittslinie thätigen Kräfte derselben in demselben Sinne gerichtet sind. In dieser Lage betrachten wir nun die Momente P. MN = Pp and P'. MO = P'p', Fig. 22, von denen das erste in der Ebene ABCD, das zweite in der Ebene ABEF liegt, und welche den Punkt M in der Durchschnittslinie AB dieser Ebenen gemeinschaftlich haben; wir werden dabei zuerst voraussetzen, daß der Winkel OMN ein Rechter sei, daß also die beiden Ebenen auf einander senkrecht stehen.

Die beiden in M angreifenden, in demselben Sinne thätigen Kräfte geben eine Resultirende R=P+P'; die in N und O angreisenden parallelen Kräfte haben eine ganz gleiche, in entgegengesetztem Sinne grichtete, beren Angrissspunkt Q die Gerade ON so theilt, daß man hat:

$$0N:0Q = P + P':P; \frac{0Q}{0N} = \frac{P}{P + P'};$$

zieht man alsbann Qn parallel zu MN, wie Fig. 23 zeigt, so ist auch

$$OQ:ON=Qn:MN=On:OM$$

also.

$$Qn = MN \frac{OQ}{ON} = p \frac{P}{P+P'},$$

$$On = OM \frac{OQ}{ON} = p' \frac{P}{P+P'}.$$

Daraus folgt weiter:

$$\label{eq:mass_problem} \text{M}\, n = p' - \frac{P}{P+P'}\, p' = \frac{P'}{P+P'}\, p' \; \text{,} \quad .$$

und man findet bamit

$$MQ = \sqrt{\overline{Qm}^2 + \overline{Qn}^2} = \frac{1}{P+P'} \sqrt{(Pp)^2 + (P'p')^2}.$$

Das Maaß bes resultirenden Momentes ist aber

$$(P+P') \times MQ$$
 ober Rr ,

und die vorhergehenden Werthe geben:

2.)
$$Rr = \sqrt{(Pp)^2 + (P'p')^2}$$
;

man ersieht baraus, daß das Resultirende von zwei unter sich rechtwinkligen Momenten durch die Quadratwurzel aus der Summe der Quadrate der gegebenen Momente aus gedrückt wird, also in ähnlicher Weise wie die Resultirende zweier fördernden Kräfte, deren Richtungen senkrecht zu einander sind (I. Buch. S. 5). Ferner ergeben sich hier, wie dort, wenn man den Winkel, den die Ebene des Resultirenden mit der Ebene des Momentes Pp bildet, durch den also die Lage der ersten Ebene bestimmt wird, mit I bezeichnet, die Verhältnisse:

3.)
$$\begin{cases} \cos \vartheta = \frac{M m}{M Q} = \frac{P p}{\sqrt{(P p)^2 + (P' p')^2}}, & \sin \vartheta = \frac{M n}{M Q} = \frac{P' p'}{R r}, \\ \tan \vartheta = \frac{P' p'}{P p}. \end{cases}$$

Umgekehrt kann man mittelst bieser Ausbrücke ein gegebenes $\Re v$ ment M in zwei andere Momente M' und M' zerlegen, deren Sbenen die Winkel \Im und $\frac{1}{2}\pi$ — \Im mit seiner Sbene einschließen; man er hält badurch

$$M' = M \cos \vartheta$$
 , $M'' = M \sin \vartheta$

als Werthe dieser Nebenmomente.

· S. 12.

Es wäre nun nicht schwer, die Untersuchung auch auf den Fall auszudehnen, wo die Schenen der beiden Momente einen spisen oder sumpfen Winkel unter sich bilden; ich übergehe jedoch diesen besondern Fall, von dem wir in der Folge keine Anwendung zu machen haben, da er in einem allgemeinen enthalten ist, den wir sogleich werden kennen lernen.

Die Winkel, welche eine Chene mit einer ober mehreren andern einschließt, werben gewöhnlich und namentlich in Bezug auf die Rich= tung, in der diese Winkel genommen werden sollen, mit größerer Bestimmtheit durch die Winkel dargestellt, welche von der Normalen der ersten Ebene mit den Normalen der andern Sbenen gebildet werden. Judem wir nun dieses auch bei den Ebenen unserer Momente anwen= ben, können uns diese Normalen zugleich bazu bienen, unsere Momente oder ihre Wirkung selbst barzustellen und zwar sowohl der Größe als Richtung nach, was auf eine andere Weise nicht mit derselben Ein= fachheit mögkich wäre. Dazu ist es aber vor Allem nöthig, eine An= nahme zu treffen über die Beziehung, welche zwischen der Rormalen zur Ebene des Momenies und dem Sinne, in dem dasselbe drehen will, bestehen soll, da die Normale sich zu beiden Seiten der Chene erstreckt. Wir wollen daher festsetzen, daß die Rormale immer so auf der Ebene des Momentes und zwar in einem der Angriffspunkte desselben errichtet werde, daß für ein Auge, welches sich in einem Punkte der Rormalen befindet und gegen die Chene gerichtet ift, das Bestreben des Momentes dahingeht, seine Chene in bem= selben Sinne zu dreben, wie sich der Zeiger einer Uhr bewegt. Diese bestimmte Normale, welche auf solche Weise sowohl die Richtung ber Ebene bes Momentes als auch den Sinn seiner Thätigkeit in jeder Beziehung genau augibt, soll die Achse des Momentes genannt und zulett auch bazu benütt werben, die Intensität bes Momentes anschaulich barzustellen, indem man ihre Länge propor= tional zu dem Maaße Pp des Momentes nimmt. Man wählt dazu, wie für die Ginheit ver fördernden Kräfte auch eine beliebige Längeneinheit zur Vertreterin der Einheit der Momente und bestimmt nach bieser und dem Zahlenwerthe des Productes Pp die Länge der Achse des Momentes; auf diese Weise wird bann das betreffende Mo= ment durch seine Achse der Größe und Richtung nach vollkändig ver= treten, und man darf dabei nur im Auge behalten, daß die Wirkung des Momentes darin besteht, eine Drehung um diese Achse und zwar in dem vorher festachellten Sinne hervorzubringen.

Der Lehrsat über die Versetung und Veränderung der Momente kann nach diesen Bestimmungen nun einfach so ansgesprochen werden: Ein Moment kann, unbeschabet seiner Wirkung, einer jeden Veränderung und Versetung unterworfen werden, bei welcher seine Achse parallel und sein Maaß (das Probuct Pp) underändert bleibt.

S. 13.

Mittels der vorhergehenden Bestimmungen wird die Zusammensehung und Zerlegung der Momente ganz auf das für die fördernden Kräfte gegebene Verfahren zurückgeführt.

Denn liegen die gegebenen Momente alle in derfelben Ebene ober in parallelen Ebenen, so ist das resultirende Moment gleich der Summe der gegebenen; in diesem Falle sind aber auch die Achsen aller gegebenen Momente parallel und können in dieselbe Gerade versetzt werden, und die Achse des resultirenden Momentes ist dann mit Berücksichtigung der Qualitätszeichen berselben nach Gl. (1) gleich der algebraischen Summe der Achsen der gegebenen Momente, wie die Resultirende von förderns den Krästen, welche längs derselben Geraden wirken, durch deren algebraische Summe ausgedrückt wird.

Bilden bagegen die Ebenen zweier Momente einen rechten Winkel unter sich, wie im Falle des S. 11 und der Fig. 22, so schließen auch die Achsen dieser Momente einen rechten Winkel unter sich ein; es wird das Moment P. MN durch die Achse MH, das Moment P'. MO durch die Achse MK vorgestellt werden, deren Längen den Producten Pp und P'p' proportional sind, und von deren Endpunkten H und K aus angesehen, jene Momente im Sinne eines Uhrzeigers drehen wollen. Die Achse des resultirenden Momentes ist dann offendar die Diagonale MI des über MH und MK construirten Rechtecks, denn man hat für diese die Beziehungen:

$$\overline{MJ}^2 = (Pp)^2 + (P'p')^2 = (Rr)^2$$
und
$$\tan 9 = \tan \widehat{JH} = \frac{P'p'}{Pp}$$

wie es die Gleichungen (2) und (3) verlangen. Auch sieht man, daß durch diese Achse der Sinn, in welchem das resultirende Moment drehen will, unserer Voraussetzung entsprechend, richtig bestimmt wird, und daß sich umgekehrt die Achsen MH und MK als rechtwinklige Componenten

der Achse MJ ergeben, wie die rechtwinkligen Componenten einer försternden Kraft.

Diese beiden Hauptfälle, auf welche sich alle übrigen zurückführen lassen, genügen, um zu zeigen, daß sich die Momenten = Achsen gerade so zusammensehen und zerlegen lassen, wie die förbernden Kräfte.

Sind demnach drei Momente M_x , M_y , M_z gegeben, beren Gbenen oder Achsen senkrecht auf einanderstehen, so mögen sie in ihren Ebenen liegen, wie sie wollen, man kann sie immer so versehen, daß die Anstangs = oder Inspunkte ihrer Achsen in demselben Punkte zusammen= tressen, und diese selbst zu ihren früheren Richtungen parallel sind. Die Achse des resultirenden Momentes M_R wird dann gerade so gefunden, wie die Resultirende dreier rechtwinkligen fördernden Kräfte, und wenn l, m, n die Winkel bezeichnen, welche diese letztere Achse mit den Achsen der drei gegebenen Momente einschließt, so hat man

$$M_R^2 = M_X^2 + M_Y^2 + M_Z^2$$
 (4.

und für diese Winkel die Gleichungen:

$$\cos l = \frac{M_X}{M_R} , \quad \cos m = \frac{M_Y}{M_R} , \quad \cos n = \frac{M_Z}{M_R} . \quad (5.$$

Dieselben Gleichungen bienen auch wieder dazu, ein gegebenes Moment M in drei unter sich rechtwinklige M_x , M_y , M_z zu zerlegen, deren Achsen die Winkel l, m, n mit der des gegebenen Momentes bilden sollen.

Um endlich eine beliebige Anzahl von Momenten in beliebigen Sbenen zu einem einzigen zu vereinigen, wird man durch einen beliebigen Punkt, der mit allen diesen Sbenen fest verbunden ist, drei rechtwinklige Coordinaten = Achsen legen, die Anfangspunkte aller Momenten= Achsen in jenen Anfangspunkt der Coordinaten versetzen und die Winkel λ , μ , ν bestimmen, welche jede dieser Achsen mit den drei Coordinaten= Achsen bildet. Man zerlegt dann jedes Moment M in drei unter sich rechtwinklige:

$$M\cos\lambda$$
, $M\cos\mu$, $M\cos\nu$,

beren Achsen mit den entsprechenden Coordinaten = Achsen zusammenfallen, und erhält so drei Systeme von Momenten, die in den drei Coordinaten = Ebenen thätig sind, oder brei Systeme von Momenten = Achsen längs der drei Coordinaten = Achsen. Man sindet daher nach (1) als resultirende Momente dieser Systeme:

6.)
$$\begin{aligned} \mathbf{M}_{\mathbf{X}} &= \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{M} \cos \boldsymbol{\lambda} & \text{ in der Gbene der yz}, \\ \mathbf{M}_{\mathbf{Y}} &= \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{M} \cos \boldsymbol{\mu} & \text{ in der Ebene der xz}, \\ \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} &= \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{M} \cos \boldsymbol{\nu} & \text{ in der Ebene der xy}, \end{aligned}$$

und der Inder x, y, oder z bezeichnet die Coordinatenachse, in welcher die Achse des entsprechenden resultirenden Momentes liegt, oder um welche dasselbe drehen will. Zulest geben die Gleichungen (4) und (5) die Größe des Resultirenden Mn aller Momente und die Winkell, m, n, welche dessen Achse mit den drei Coordinatenachsen bildet.

§. 14.

Zufolge der vorhergehend gefundenen Ausbrücke für die Zusammenssehung der Momente werden wir bei diesen ganz ähnliche Lehrsätze für das resultirende Moment erhalten, wie wir sie (I. Buch. S. 12) für die Resultirende der fördernden Kräfte abgekeitet haben. So wird man, auf demselben Wege wie dort, einen Ausdruck für das resultirende Moment erhalten, welcher von der Lage der Coordinaten = Ebenen unab-hängig ist, nämlich:

$$M_{R}^{2} = M_{1}^{2} + M_{2}^{2} + M_{3}^{2} + \text{etc.}$$

$$+ 2 M_{1} M_{2} \cos M_{1} M_{2} + 2 M_{1} M_{3} \cos M_{1} M_{3} + \text{etc.}$$

ober auch in abgekürzter Form:

7.)
$$M_{H}^{2} = \Sigma . M^{2} + 2\Sigma . M M' \cos M M',$$

worin wie früher MM', M₁ M₂, etc. die Winkel bezeichnen, welche die Achsen der entsprechenden Momente mit einander bilben.

Ferner kann auf gleiche Weise, wie in dem genannten S. bewiesen werden, daß die Projection der Achse des resultirenden Momentes auf irgend eine Gerade der Summe der Projectionen von den Achsen aller gegebenen Momente auf dieselbe Gerade gleich ist, daß also auch die Projection des Resultirenden selbst auf irgend eine Ebene der Summe der Projectionen aller Momente auf dieselbe Ebene gleich ist, oder analytisch ausgedrückt, indem man die Winkelzwischen den Achsen der Momente und der Normalen zu dieser Ebene

burch MRN, MN, etc. vorstellt:

8.)
$$M_R \cos \widehat{M_R N} = \Sigma \cdot M \cos \widehat{M N}$$
.

Bezeichnet man dann die Winkel zwischen bieser Normalen und den drei Achsen mit g, h, k und macht M_RN gleich I, so hat man auch:

$$M_R \cos \vartheta = M_X \cos g + M_Y \cos h + M_Z \cos k$$
,

und wenn es die Ebene des resultirenden Momentes selbst ist, auf welche die Momente projection werden, so ist dieses seiner Projection gleich, und demnach wird

 $M_R = M_1 \cos M_1 M_R + M_2 \cos M_2 M_R + M_3 \cos M_3 M_R + \text{eic.}$ oder einfacher ausgedrückt,

$$\mathbf{M}_{\mathbf{R}} = \mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{M} \cos \mathbf{M} \mathbf{M}_{\mathbf{R}} .$$
 (9.

Das Resultirende ist folglich das größte Moment, das durch Projection der gegebenen Momente auf irgend eine Ebene erhalten werden kann, und die Summe aller Projectionen auf eine Ebene, welche auf der des resultirenden Momentes senkrecht steht, ist gleich Null. Für drei unter sich rechtwinklige Momente, deren Achsen mit der des Resultirenden die Winkel 1, m, n bilden, zieht man daraus

$$M_R = M_X \cos l + M_Y \cos m + M_Z \cos n$$
.

Einige andere bemerkenswerthe Eigenschaften und die descriptive Darstellung der Momente werden später erörtert werden, wenn die Zussammensehung von Kräften, welche beliebige Angriffspunkte und Richstungen haben, zur Untersuchung gekommen ist.

Drittes Kapitel.

Gesammtwirkung paralleler Kräfte. Schwerpunkt.

S. 15.

Das einfachste System von Kräften mit beliebigen Angrisspunkten ist dasjenige, bei welchem die Richtungen aller Kräfte parallel sind. Ich beginne deshalb die Untersuchung über die Gesammtwirkung der Kräfte an einem festen System mit diesem Falle und zwar zuerst unter der Voraussetzung, daß alle diese Kräfte in derselben Ebene liegen.

Sei also eine beliebige Anzahl von parallelen Kräften P, P', etc. gegeben, welche alle in berselben Sbene liegen, wie ihre Angrisspunkte M, M', etc., Fig. 24. — Durch einen beliebigen Punkt A in dieser Sbene ziehe man ein rechtwinkliges Achsenpaar AX und AY, von denen die erstere mit der Richtung der Kräfte parallel ist, und beziehe auf diese die Lage der Angrisspunkte M, M', etc. durch deren Coorbinaten x und y, während man den Sinn, in welchem die Kräfte wirken, durch ihre Qualitätszeichen unterscheidet und diesenigen Kräfte, wie P, welche ihren Angrisspunkt im Sinne der positiven x bewegen wollen, als positive oder P cos 0, die im entgegengesetzten Sinne wirstenden, wie P', als negative oder P cos π nimmt.

In dem Anfangspunkte A der Coordinaten lasse man nun längs der Achse der x zwei der Kraft P gleiche, aber einander entgegengesette Kräfte angreisen, durch welche in der Wirkung der gegebenen Kräfte offenbar nichts geändert wird; man wird nun aber die, in gleichem Sinne mit der gegebenen Kraft P in M, im Anfangspunkte A wirkende Kraft für sich allein als fördernde, die beiden gleichen und entgegengesetten, in A und M angreisenden zusammen als drehende Kraft betrachten und in solcher Weise die Wirkung jener gegebenen Kraft P in M in Bezug auf den Ansangspunkt A in seine fördernde Wirkung P und in seine brehende Wirkung oder das Moment P. AM zerlegen. Das Maaß dieser drehenden Wirkung ist offenbar — Py, da die Orbinate y des Angrisspunktes M zugleich der Abstand oder Hebelarm der Kräfte des Momentes ist, und seine Wirkung nach unserer Annahme, daß dassenige Moment als positives betrachtet werden soll, welches seine Ebene in demselben Sinne drehen will, wie sich der Zeiger einer Uhr

bewegt, eine negative ist, und man sieht leicht, daß dies immer der Fall sein wird, sobald P und y gleiche Zeichen haben, daß das Moment dagegen positiv würde, wenn sie entgegengesetzte Zeichen hätten, und daß demnach der negative Ausbruck: — Py als allgemeiner anzunehmen ist.

Berfährt man bann auf bieselbe Weise mit allen übrigen ber gegebenen Kräfte, zerlegt also die Wirkung eines jeden in Bezug auf den Punkt A in eine fördernde und in eine drehende, so erhält man statt des gegebenen Spstems von Kräften zwei neue Spsteme, ein Spstem von sördernden Kräften P am Punkte A und ein Spstem von Mosmenten — Py in der Ebene der Kräfte. Das erste derselben, dessen Kräfte alle längs derselben Geraden, der Achse der x, thätig sind, läßt sich durch eine einzige Kraft ersehen, welche der algebraischen Summe aller Kräfte gleich ist; das zweite Spstem kann ebenso zu einem einzigen Moment vereinigt werden, indem man sämmtliche Momente desselben mit Rücksicht auf ihre Zeichen summirt. Die Wirkung des ganzen Spstems der gegebenen Kräfte in Bezug auf den Punkt A wird demnach durch eine einzige fördernde Kraft: Σ . Pund eine einzige drehende Kraft: Σ .

In sehr vielen Fällen kann biese Wirkung selbst als die einer einzigen Kraft R angesehen werden, welche in einem Punkte XV in der Ebene der Kräfte angreist, und deren Richtung zu der der gegebenen Kräste parallel ist. Es ist einleuchtend, daß wenn dieses der Fall sein soll, die Wirkung der genannten Kraft sich in eine fördernde und in eine drehende muß zerlegen lassen, von denen die erstere der Kraft S.P, die zweite dem Momente: — S. Py gleich ist. Man erhält aber durch eine gleiche Behandlung jener Kraft R, wie sie der Kraft P zu Theil wurde, eine fördernde Kraft R am Ansangspunkte längs der Achse der x und dann das Moment: — RV, und damit hat man zur Bestimmung der Kraft R die Gleichungen:

$$R = \Sigma \cdot P$$
 , $-RX = -\Sigma \cdot Py$;

die erste gibt die Intensität dieser Kraft, die zweite den Abstand Kihrer Richtung von der Achse der x, nämlich

$$\mathbf{Y} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} \,,$$

so daß der Angriffspunkt selbst in dieser Richtung, wie vorauszusehen war, unbestimmt bleibt.

Wird aber in der ersten Gleichung D.P., also auch R gleich Rull, ohne daß auch das Moment D.Py Rull ist, so kommt die Wirkung des gegebenen Systems auf bieses letztere allein zurück und kann nicht mehr durch eine einzige Kraft ersett werden. Hat man dagegen

$$\Sigma.Py=0$$
,

ohne daß zugleich Σ . P Null ist, so ist $\mathbf{x} = 0$, und die Richtung der Resultirenden R fällt in die Achse der \mathbf{x} .

Die Gleichung:

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} = \mathbf{b}$$

gibt, wie schon bemerkt, nur den Abstand der Richtung der Resultirens den von der Achse der x und kann auch als die Gleichung dieser Richtung, d. i. einer zu der Achse der x parallelen Getaden, angesehen werden; es ist dabei gleichgültig, in welchem Punkte dieser Geraden die Kraft R angreift, ihre Wirkung ist stets dieselbe.

Dreht man nun die Richtungen aller Kräfte um deren Angriffspunkte durch einen rechten Winkel, so daß dieselben zur Achse der y
parallel werden, Fig. 25, so ergeben sich, bei gleicher Behandlung wie
vorher, zwei ähnliche Spsteme, eines von fördernden Kräften P und
eines von drehenden Kräften Px, deren Maaß im Allgemeinen positiv
zu nehmen ist, da ihre Wirkung einen positiven Sinn hat, wenn P
und x gleiche Zeichen haben, und dann erhält man durch Zusammen=
sezung der Kräfte besselben Systems die beiden Resultirenden: S. P
und S. Px. Die Richtung der Resultirenden R des ganzen Systems
muß dann ebenfalls der Achse der y parallel sein, weil für eine andere
Richtung dieser Kraft, wie man sich durch Zerlegung derselben in eine
parallele und eine senkrechte Componente leicht überzeugen wird, niemals
Gleichheit zwischen den fördernden Wirkungen dieser Componenten und
der fördernden Wirkung des gegebenen Systems erreicht werden kann;
man sindet daher nun die Gleichungen:

$$R = \Sigma . P$$
 , $RX = \Sigma . Px$

und zieht baraus

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} = \mathbf{a} .$$

Diese Gleichung ist nun die Gleichung einer zur Achse der y paralleien Geraden, welche wieder alle möglichen Angrisspunkte der Kraft R'entspält und darunter auch einen, der zugleich der ersten Geraden: W == dangehört und demnach als Angrisspunkt von R für beide Lagen der Kräfterichtungen angesehen werden kann.

Es ist aber nicht schwer zu zeigen, daß dieser Punkt in allen Lagen, welche die Kräfte gegen die Coordinatenachsen einnehmen können, in der Richtung der Resultitrenden R liegt und demnach immer Angrisse-punkt dieser Kraft bleibt. Denn dreht man die Richtungen aller Kräfte in eine beliedige Lage, zieht durch den Ansang A, Fig. 26, zwei neue Achsen AK' und AY', von denen die erstere parallel zur neuen Richtung der Kräfte sei, und bezeichnet die Coordinaten der Angrissspunkte der einzelnen Kräfte in Bezug auf diese Achsen durch x', y', für die Resultirende mit K', K', so ist wie oben

$$R = \Sigma . P$$
 , $RY = \Sigma . PY$.

Wird dann der Winkel zwischen den Achsen AX und AX' mit w bezeichnet, so hat man zwischen den alten und den neuen Coordinaten die bekannten Beziehungen:

$$\mathbf{x}' = \mathbf{x} \cos \omega + \mathbf{y} \sin \omega$$
, $\mathbf{x}' = \mathbf{x} \cos \omega + \mathbf{y} \sin \omega$, $\mathbf{y}' = \mathbf{y} \cos \omega - \mathbf{x} \sin \omega$, $\mathbf{x}' = \mathbf{y} \cos \omega - \mathbf{x} \sin \omega$,

mit welchen die zweite der vorhergehenden Gleichungen die Form annimmt:

$$R(\Psi \cos \omega - \chi \sin \omega) = \Sigma . P(\gamma \cos \omega - \chi \sin \omega)$$
oder:

$$(RY - \Sigma \cdot Py) \cos \omega = (RX - \Sigma \cdot Px) \sin \omega$$
,

und dieser letztern Gleichung wird offenbar für jeden Werth won ω Senüge geleistet, wenn man zugleich

$$RW = \Sigma . Py$$
 , $RX = \Sigma . Px$

sett. Die Gleichungen:

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$$
, $\mathbf{y} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$

beücken bemnach unabhängig von dem Winkel ω , d. h. für jebe Lage der Kräfte einen Punkt in der Richtung der Resultirenden aus, und

man kann diesen deßhalb vorzugsweise den Angriffspunkt derselben neunen; wir werden ihn sogleich bei einem allgemeinen System von parallelen Kräften noch unter einem besondern Namen kennen leruen.

S. 17.

In dem allgemeinen Falle, wo die Kräfte nicht mehr in derselben Gbenen liegen, nehmen wir irgend einen dem festen System angehörigen Punkt A, Fig. 27, als Anfang eines rechtwinkligen Coordinatenspstems, dessen eine Achse, z. B. die AX, parallel zur Richtung der Kräfte ist, während die AY und AZ eine beliedige Lage haben, beziehen auf diese die Lage der Angrisspunkte durch die Coordinaten x, y, z und untersuchen wieder die Wirkung der einzelnen Kräfte in Bezug auf den Ansfang A, indem wir wie immer diesenigen Kräfte als positive nehmen, welche ihre Angrisspunkte im Sinne der positiven x bewegen wollen.

Dazu bringen wir wie vorher in dem Punkte A zwei der Kraft P gleiche und einander entgegengesetzte Kräfte P längs der Achse der x an, wodurch in der Wirkung der Kräfte nichts geändert wird; diese drei Kräfte P können aber auch als die nach A versetzte fördernde Wirzkung der gegebenen Kraft P und als ein Moment P. AM betrachtet werden, welches deren drehende Wirkung in Bezug auf den Punkt A ausdrückt. Die Sdene dieses Momentes geht durch die Achse der x, seine Achse fällt demnach in die Sdene der yz, und seine Intensität ist gleich $P\sqrt{y^2+z^2}$. Dieses Moment zerlegen wir wieder in zwei unter sich rechtwinklige, deren Achsen mit den Achsen der y und z zusammensfallen, und die durch

$$P \sqrt{y^2 + z^2} \cdot \frac{z}{\sqrt{y^2 + z^2}} = Pz$$
, $P \sqrt{y^2 + z^2} \cdot \frac{-y}{\sqrt{y^2 + z^2}} = \frac{\cdot}{P} y$

ausgebrückt sind, ba bie Quotienten

$$\frac{z}{\sqrt{y^2+z^2}} \qquad \text{unb} \quad -\frac{y}{\sqrt{y^2+z^2}}$$

die Cosinus der Winkel sind, welche die Achse Pp des obigen Momentes mit den Achsen der y und z bildet, wie man sich leicht durch den Ansblick der Fig. 28 überzeugen wird, welche die Ebene der yz mit dem Riß der Ebene des Momentes Pp, mit seiner Achse Pp und deren Seitenachsen — Py und Pz vorstellt.

Durch gleiche Behandlung aller übrigen gegebenen Kräfte bildet man dann drei Systeme von einfachen Kräften, von denen das erste mur fördernde, in der Achse der x thätige Kräfte enthält und durch eine einzige fördernde Kraft Σ . P ersett werden kann, während die beiden andern aus einer gleichen Anzahl von drehenden Kräften bestehen, für welche man die resultirenden Momente:

$$-\Sigma.Py$$
, $\Sigma.Pz$

findet.

Diese drei Kräfte von einfacher Wirkung:

$$\Sigma.P$$
 , $-\Sigma.Py$, $\Sigma.Pz$

können wieder in sehr vielen Fällen als die fördernde und als die drehensen Wirkungen einer Kraft R betrachtet werden, deren Richtung der der gegebenen Kräfte parallel ist. Bezeichnet man daher, um die Größe und Lage dieser Kraft zu bestimmen, die Coordinaten ihres Angriss= punktes mit X, Y, Z und denkt sich dieselbe von diesem Punkte wie die Kraft P in den Anfang A versetzt, so wird sie dadurch zuerst in eine försbernde Kraft R, und in ein Moment R $\sqrt{Y^2 + Z^2}$ zerlegt, welches letztere wieder zwei rechtwinklige Seitenmomente:

gibt. Da aber diese drei Kräfte die Wirkungen der vorhergehenden kraft Σ . P und der Momente — Σ . Py und Σ . Pz ersehen sollen , so hat man die Gleichungen

$$R = \Sigma . P$$
,
 $-RY = -\Sigma . Py$, $RZ = \Sigma . Pz$

und zieht baraus

$$\mathbf{r} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} \quad , \quad \mathbf{z} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{z}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} .$$

Diese beiben Gleichungen lassen ben Werth von X wieder unbestimmt und geben blos die Lage einer zur Achse der x oder zur Richtung der Kräfte parallelen Geraden als Richtung der allgemeinen Resultirenden R.

Werben nun die Richtungen aller Kräfte wieder um deren Ansgriffspunkte gedreht und zwar zuerst so, daß sie parallel zur Achse der y werden, und die Kräfte wie vorher zerlegt, so erhält man wieder dieselbe fördernde Resultirende Σ . P nun längs der Achse der y wirkend,

und die beiden resultirenden Momente Z.Px und — Z.Pz in den Ebenen der xy und der yz. Diese letztern können dann als Ergebnisse der Versehung einer Kraft R = Z.P von ihrem ursprünglichen Angrissehunkte XVI in den Punkt A angesehen werden, und man hat zur Bestimmung jenes Punktes die Gleichungen:

ober auch
$$\mathbf{R}\mathbf{X} = \mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}\mathbf{x}$$
 , $-\mathbf{R}\mathbf{Z} = -\mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}\mathbf{z}$ ober auch $\mathbf{X} = \frac{\mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}\mathbf{x}}{\mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}}$, $\mathbf{Z} = \frac{\mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}\mathbf{z}}{\mathbf{\Sigma}.\mathbf{P}}$.

Die durch diese Gleichungen bestimmte, zur Achse der y parallele Gerade schneidet die vorhergehende Richtung der Resultirenden R in einem Punkte, der allen Richtungen dieser Kraft gemeinschaftlich bleibt, wie man auch die Kräfte um ihre Angrissspunkte drehen mag, und welcher nach dem Obigen durch die drei Gleichungen:

10.)
$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$$
, $\mathbf{x} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$. $\mathbf{z} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{z}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$

gegeben ist. Denn es ist leicht zu sehen, daß wenn die Kräfte noch ferner gedreht werden, bis sie zur Achse der z parallel geworden sind, man immer wieder $R = \Sigma \cdot P$ sindet, dann

$$-RX = -\Sigma \cdot Px , RY = \Sigma \cdot Py$$
und folglich auch
$$X = \frac{\Sigma \cdot Px}{\Sigma \cdot P} , Y = \frac{\Sigma \cdot Py}{\Sigma \cdot P} .$$

Wird endlich die Richtung der Kräfte irgend eine beliedige gegen das Coordinatenspstem, und bezeichnet man den Winkel, welchen diese Richtung mit der Achse der z bildet, durch I, den, welchen ihre Projection in der Ebene der xy mit der Achse der x einschließt, mit w, und denkt sich durch den Anfang A neue Coordinaten=Achsen der x', y', z' so gelegt, daß die Achse der z' mit der Richtung der Kräfte parallel wird, wobei die Lage der Achse der y' undestimmt bleibt und deßhald in der Seene der xy angenommen werden kann, so-hat man in Bezug auf die neuen Achsen nach dem Vorhergehenden:

$$\mathbf{R}\mathbf{X}' = \mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}\mathbf{x}'$$
, $\mathbf{R}\mathbf{Y}' = \mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}\mathbf{y}'$,

wenn K', F' die Coordinaten des Angriffspunktes der Kraft R in Bezug auf die neuen Achsen bezeichnen. Man hat aber auch zwischen den alten und neuen Coordinaten nach J. 22 der Einleitung die Beziehungen:

$$x' = x \cos \theta \cos \omega + y \cos \theta \sin \omega - z \sin \theta$$
,
 $y' = -x \sin \omega + y \cos \omega$,

und damit nehmen die obigen Gleichungen die Form an:

$$(\mathbf{RX} - \Sigma \cdot \mathbf{Px}) \cos \theta \cos \omega + (\mathbf{RY} - \Sigma \cdot \mathbf{Py}) \cos \theta \sin \omega = (\mathbf{RZ} - \Sigma \cdot \mathbf{Pz}) \sin \theta,$$

$$(\mathbf{RX} - \Sigma \cdot \mathbf{Px}) \sin \omega = (\mathbf{RY} - \Sigma \cdot \mathbf{Py}) \cos \omega;$$

es geht daraus hervor, daß sie unabhängig von den Winkeln ω und I oder für alle mögliche Werthe derselben befriedigt werden, wenn

$$RX = \Sigma . Px$$
, $RY = \Sigma . Py$, $RZ = \Sigma . Pz$

gesett wird, daß also der Punkt, dessen Coordinaten durch diese ober die Gleichungen (10) bestimmt werden, in allen Lagen, welche das System von parallelen Kräften um die unveränderten Angrisspunkte einnehmen kann, in der Richtung der Resultirenden des Systems liegt. Dieser Punkt wird deßhalb Mittelpunkt der parallelen Kräfte genannt.

§. 18.

Aus dem Vorhergehenden ersieht man, daß die Summe aller Kräfte P immer dieselbe bleibt, wie auch das Coordinatenspstem liegen mag; die Momente dagegen ändern sich nicht nur mit der Lage der Achsen gegen die gemeinschaftliche Richtung der Kräfte, sondern auch hauptsächlich mit der Lage des Anfangspunktes der Coordinaten; es ist deßhalb immer möglich, durch Aenderung dieser Lage des Ansangspunktes den Summen der Momente in den einzelnen Coordinaten=Chenen oder den resultiren=den Momenten einen beliebigen Werth zu geben, namentlich den Werth: Rull. Ist z. B. die Achse der z der Richtung der Kräfte parallel, und man verlegt den Ansang der Coordinaten in der Ebene der xy so, daß man

$$y = Y - Y'$$
, $x = X - x'$

hat, so werden die Momentensummen in den Gbenen der nz und yz

$$\Sigma.P(\Psi-Y') , \qquad \Sigma.P(X-X')$$

$$\Sigma . PX - \Sigma . PY$$
, $\Sigma . PX - \Sigma . PX'$,

und damit jede derfelben Rull werde, muß man haben

$$\Sigma.PX = \Sigma.Py'$$
, $\Sigma.PX = \Sigma.Px'$,

ober da Y und X für alle Summenglieber benselben Werth behalten:

4

worans man sieht
$$\mathbf{X} = \mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}' \quad , \quad \mathbf{X} = \mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}' \quad ,$$
worans man sieht
$$\mathbf{X} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}'}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} \quad , \quad \mathbf{X} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}'}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}} \quad .$$

Diese beiben Gleichungen brücken aber die Richtung der Resultirenben aus und zeigen demnach, daß für jeden Punkt in der Richtung der Resultirenden des ganzen Spstems die Summen
der Momente in zwei zu dieser Richtung parallelen Sbenen
Null werden. In Bezug auf den Mittelpunkt der parallelen Kräfte
hat man folglich für jede Lage der Achsen die Momentensummen gleich
Null, d. h.

11.)
$$\Sigma \cdot Px = 0$$
, $\Sigma \cdot Py = 0$, $\Sigma \cdot Pz = 0$,

und umgekehrt schließt man, daß wenn sich für ein System mit parallelen Kräften die vorstehenden Gleichungen ergeben, der Anfang der Coordinaten der Mittelpunkt der parallelen Kräfte ist. Sind nur zwei jener Gleichungen Null, so liegt dieser Mittelpunkt in der in denselben nicht vertretenen Achse, also wenn die beiden ersten Null sind, in der Achse der z, und wenn nur eine derselben Null ist, in der Ebene, welche die nicht vertretenen Achsen enthält, also für die erste der obigen Gleichungen in der Ebene der zz, u. s. f.

In dem besondern Falle dagegen, wo $\Sigma . P = 0$ ist, ohne daß die Momente $\Sigma . Px$, $\Sigma . Py$, $\Sigma . Pz$ Rull sind, können die Gleichungen (10) nicht mehr befriedigt werden; es gibt dann keine einzelne Kraft mehr, welche die Wirkung des ganzen Systems ersehen kann; denn diese kommt auf das Resultirende der beiden von den obigen Momenten zurück, deren Achsen zur Richtung der Kräfte senkrecht sind, also wenn die Achse der z zu dieser Richtung parallel ist, auf das Ressultirende der Momente: $\Sigma . Px$ und $\Sigma . Py$, welches durch:

$$M_{R} = \sqrt{(\Sigma \cdot Px)^{2} + (\Sigma \cdot Py)^{2}}$$

ausgebrückt wird. Dieses Moment und seine Componenten sind dann durchaus unabhängig von der Lage des Anfangspunktes, sie ändern ihre Werthe nicht und können folglich niemals Null werden. Denn die Gleichungen:

$$\Sigma \cdot Px = \Sigma \cdot P(X + x')$$
, $\Sigma \cdot Py = \Sigma \cdot P(X + y')$, unter die Form gebracht:

$$\Sigma.Px = x\Sigma.P + \Sigma.Px'$$
, $\Sigma.Py = y\Sigma.P + \Sigma.Py'$,

zeigen, daß für $\Sigma . P = 0$,

$$\Sigma . Px = \Sigma . Px'$$
, $\Sigma . Py = \Sigma . Py'$

wird, welches auch X und Y sein mögen. In diesem Falle gibt es natürlich auch keinen Mittelpunkt der Kräfte mehr.

§. 19.

Das bemerkenswertheste Beispiel für parallele Kräfte bieten uns die Schwinnigen der Schwere oder die Wirkungen dar, welche die Erde durch ihre Anziehung auf die Körper, die sich auf ihrer Obersläche besinden, hervorbringt.

Diese Kraft ist nämlich, wie bereits im vorhergehenden Buche ersötert wurde, an allen Orten der Erdoberstäche senkrecht zu der Oberssäche eines ruhigen Wassers oder senkrecht zur geometrischen Erdoberstäche gerichtet, d. h. zu dersenigen Fläche, welche durch die unter das seste Land verlängerte Meeresstäche gebildet wird. Da nun die Gestalt der Erde der einer Rugel sehr nahe kommt, so schneiden sich alle Normalen ihrer Oberstäche nahe an ihrem Mittelpunkte, und es bilden zwei solche Vertikale oder Lothlinien je nach der Lage der entsprechenden Orte einen größern oder kleinern Winkel mit einander, welcher durch den Bogen eines größten Kreises gemessen wird, der die beiden Orte versbindet. Der Halbmesser eines solchen Kreises beträgt ohngefähr 6370000 Meter; jener Bogen muß also

$$\frac{6370000^{m}}{206265} = 31^{m}$$
 nahezu

lang sein, wenn die an seinen beiben Enden errichteten Vertikalen oder die Richtung en der Schwere baselbst einen Winkel von einer Setumbe einschließen sollen. Man kann demnach bei einem Körper von gewöhnlicher Ausbehnung die Richtungen der Schwere für alle Punkte besselben als parallel betrachten. Wir haben ferner in dem vorherzschenden Buche gesehen, daß sich die Intensität dieser Kraft mit der geographischen Breite eines Ortes und mit der Entsernung eines Körpers von dem Mittelpunkte der Erde ändert; aber auch diese Ortsveränsberungen müssen sehr beträchtlich werden, wenn die Veränderung in der Stärke der Anziehung der Erde bemerkbar werden soll, jedenfalls weit größer, als die Ausbehnungen der Körper, welche wir in dieser Beziehung zu untersuchen haben werden, und wir können deßhalb die Schwere sür alle Punkte besselben Körpers und selbst für mehrere Körper, die

nicht sehr weit von einander entfernt sind, als unveränderliche Krast annehmen.

Nach biesen Wahrnehmungen und den weitern in SS. 43 u. f. f. bes vorhergehenden Buches abgeleiteten Sätzen muffen wir uns also fämmtliche materielle Punkte (Atome) eines Körpers von parallelen Rräften angegriffen benten, welche alle in bemselben Sinne wirken und ben Massen berselben proportional sind, beren Resultirende baher ihrer Summe gleich ist und bas Gewicht bes ganzen Körpers vorstellt. Die Richtung bieser Kräfte ist unveränderlich; sie breben fich also alle, wenn ber Körper in eine andere Lage gebracht wird, um ihre Angriffspunkte, und ihre Refultirende breht sich um den Mittelpunkt biefer Rräfte, welcher hier ben besondern Namen Schwerpuntt führt und am einfachsten gerabezu als Angriffspunkt biefer Resultirenden ober bes Gewichtes des entsprechenden Körpers angenommen wird. In vielen Fällen, in benen es nämlich nicht auf die Gestalt eines Körpers an= kommt, kann man baher einen solchen blos als einen materiellen Punkt ansehen, welcher dieselbe Masse und dasselbe Gewicht wie jener besitzt, und ber ben Ort bes Schwerpunktes von diesem Körper einnimmt, und in allen Untersuchungen, die das Gleichgewicht ober die Bewegung fester Körper auf der Erde betreffen, wird beren Gewicht als eine lothrecht abwärts wirkende Kraft in Rechnung gebracht, welche in bem Schwerpunkte bes betreffenben Körpers angreift.

Aus diesen Bemerkungen erhellt, wie wichtig es ist, den Schwer= punkt eines Körpers oder eines festen Systems von Körpern bestimmen zu können, weßhalb denn auch dieser Gegenstand im Folgenden aus= führlich behandelt werden soll.

§. 20.

Zuerst ist es einleuchtend, daß für ein System von Körpern ober Körpertheilen, deren Form und Anzahl bestimmt, und deren Gewichte und Schwerpunkte bekannt sind, die Gleichungen (10) unmittelbar zur Bestimmung des Schwerpunktes von dem ganzen System dienen werden. Denn bezeichnet man das Gewicht von irgend einem derselben mit P, die Coordinaten seines Schwerpunktes in Bezug auf ein beliebig gerichtetes Achsenspstem mit x, y, z und die des gesuchten Schwerpunktes vom ganzen System mit x, y, z, so kann man in dieser Beziehung seden dieser Körper durch sein Gewicht, also durch eine lothrecht in seinem Schwerpunkte angreisende Kraft ersehen und erhält so ein System von parallelen Kräften P, deren Angrisspunkte durch die Coordinaten x, y, z gegeben sind. Wan hat demnach

$$\mathbf{X} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{x}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$$
, $\mathbf{Y} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$, $\mathbf{Z} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{z}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}}$ (12.

als die Gleichungen, durch welche die Lage des Mittelpunktes jener Kräfte ober des Schwerpunktes vom ganzen System vollständig bestimmt wird.

Aus diesen Werthen und aus dem Umstande, daß alle Kräfte P in demselben Sinne thätig sind, schließt man sogleich, daß der Schwer= punkt des ganzen Systems immer zwischen die Schwerpunkte der einzelnen Körper oder Körpertheile fallen muß. Denn legt man das willkürliche Coordinatensystem so, daß alle diese Schwerpunkte auf die positive Seite der Achsen desselben zu liegen kommen, daß also alle x, y und z possitiv sind, so leuchtet ein, daß Σ . Px größer sein wird, als $x_0 \Sigma$. P und kleiner als $X \Sigma$. P, wenn x_0 den kleinsten, X den größten Werth von x bezeichnet, daß folglich

$$x > x_0$$
 unb $< x$

sein muß. Dasselbe gilt natürlich auch für Y und Z.

Die vorhergehenden Ausbrücke und Folgerungen behalten ihre Gülztigkeit, wie auch die Anordnung des Systems beschaffen sein mag, wenn mur alle Körper unter sich in sester Verbindung stehen, also auch dann noch, wenn sie, in stetige Verührung gekommen, als Theile eines und besselben Körpers betrachtet werden können. Sie sinden daher häusig in solchen Fällen Anwendung, wo man die Schwerpunkte einzelner Theile eines Körpers kennt und den des ganzen Körpers daraus bestimmen will, oder wo dieser letztere und die Schwerpunkte von einem oder mehreren Theilen gegeben sind, und der Schwerpunkt eines andern Theiles damit bestimmt werden soll.

§. 21.

In dieser Weise können jene Ausbrücke aber nicht mehr angewendet werden, wenn das zu untersuchende System von materiellen Punkten ein stetig zusammenhäugendes, und von demselben nichts weiter gegeben ist, als die geometrische Form seiner Begrenzung und das Geset, nach welchem sich seine Dichte von einem Punkte zum andern ändert, und doch sieht man ein, daß durch diese beiden Gegebenen die Masse und ihre Vertheilung im Körper, folglich auch das Gewicht und dessen Vertheilung und damit die Lage des Schwerpunktes bestimmt ist, daß diese Lage also auch aus jenen Gegebenen muß abgeleitet werden können.

Bevor wir jedoch in diese Untersuchung eingehen; ist es nothwendig, uns über einen wichtigen Unterschied Aar zu machen, welcher zwischen unserer physikalischen Vorstellung von der Bubung eines Körpers ober Spstems von materiellen Punkten und zwischen unserer mathe matischen Vorstellungsweise darüber besteht. Rach der erstern Vor= stellung benken wir uns, wie in ber Einleitung erläutert wurde, bie Körper aus einzelnen materiellen Punkten zusammengesett, welche sehr Hein find (boch nicht, wie man fich oft ausbruckt, unenblich Hein), über deren Größe und Ausbehnung wir aber nicht bas Geringste wissen, die wir also auch nicht in Rechnung nehmen können; bazu kommt noch, daß diese materiellen Punkte den Raum nicht einmal stetig ausfüllen, sondern sich alle in sehr kleinen gegenseitigen Entfernungen halten, die wir ebenfalls nicht kennen, weswegen es benn auch für uns rein un= möglich ist, die Masse und das Gewicht eines Körpers dieser Vorstellung gemäß und mittels berselben zu bestimmen. Wir nehmen baher bei der Berechnung dieser Größen von jener physikalischen Vorstellungs= weise gänzlich Umgang und stellen uns einen physischen Körper gerabe so wie den geometrischen Raum, welchen seine Begrenzungen einschließen, als ein stetig zusammenhängendes Ganze vor; die Punkte, welche wir innerhalb besselben burch Coordinaten bestimmen, find bann rein geometrische Punkte ohne alle Ausbehnung, von welchen man nicht sagen kann, daß sie eine Dasse, ein Gewicht, u. f. f., besitzen, ebensowenig als man von Fläche und Rauminhalt eines geometrischen Punktes reben kann. Es kann folglich auch von einer physischen Dichte in einem solchen Punkte nicht mehr die Rebe sein, da diese, wie im ersten Buche (S. 45) erörtert worden ist, das Verhältniß eines bestimmten Rauminhaltes zu ber barin enthaltenen Stoffmenge ausbrückt. Man bilbet sich beshalb ebenso einen mathematischen Begriff für die Dichte, indem man sich den Körper in beliebig viele kleine Theile zerlegt vorstellt, die Verhältnisse zwischen Masse und Volumen dieser einzelnen Theile berechnet denkt, diese Verhältnisse als die Dichten für die Mittelpunkte der genannten Theilchen aufstellt und einen analytischen Ausbruck sucht ober als gefunden annimmt, welcher alle diese Dichten nach der Lage jener Mittelpunkte durch ein mathematisches Gesetz ver= einigt, so daß nach demselben die Dichte für einen jeden solchen Punkt berechnet werden kann. Dieser analytische Ausbruck wird nun die Dichte als eine stetig veränderliche Größe und als eine Function anderer stetig veränderlicher Größen darstellen; er wird für jeden geometrischen Punkt des Körpers einen bestimmten Werth geben, und dieser Werth wird nun die geometrische Dichte für jenen Punkt vorstellen.

Diese stetig veränderliche, geometrische Dichte ist nun nicht mehr das Verhältniß einer bestimmten abgegrenzten Stoffmenge zu dem von ihr erfüllten Raume; sie ist vielmehr das Aenderungsgesest einer solchen Stoffmenge in Bezug auf die Aenderung des Raumes, wie sich durch folgende Betrachtung leicht ergibt.

Denken wir uns irgend ein stetiges System von materiellen Punkten bis zu einem bestimmten geometrischen Punkte im Innern desselben abgegrenzt; bezeichnen wir das Volumen dieses begrenzten Theiles mit V, die darin enthaltene Masse mit M und die geometrische Dichte in dem betressenden Grenzpunkte mit q. Lassen wir nun das Volumen V unter irgend einer Form um einen kleinen Raum ΔV wachsen, in welchem die Dichte den größten Werth $q + \Delta'q$ und den kleinsten Werth $q - \Delta''q$ erreichen soll, so wird zu der Wasse M noch ein neuer Theil ΔM hinzukommen, welcher jedenfalls größer ist, als der, den berselbe Raum fassen würde, wenn die Dichte durchaus constant und der kleinsten Dichte $q - \Delta''q$ in diesem kleinen Raume gleich wäre, der also durch das Product:

$$\Delta V (q - \Delta'' q)$$

gemessen würde. Offenbar muß die Stoffmenge AM aber auch kleiner sein, als diejenige Masse, welche ber Raum AV fassen würde, wenn die Dichte überall der größten Dichte q + Aq gleich wäre, und welche durch das Product:

$$\Delta V (q + \Delta' q)$$

gemessen wird. Man hat demnach die beiben Ungleichungen:

$$\Delta M > \Delta V (q - \Delta'' q)$$
 unb $< \Delta V (q + \Delta' q)$,

aus benen man leicht die Gleichung zieht:

$$\Delta \mathbf{M} = \Delta \mathbf{V} \left[\mathbf{q} + \alpha \left(\Delta' \mathbf{q} - \Delta' \mathbf{q} \right) \right],$$

wenn man unter æ einen Zahlenwerth zwischen 0 und 1 versteht, und leitet daraus das Verhältniß ab:

$$\frac{\Delta M}{\Delta V} = q + \alpha \left(\Delta' q - \Delta'' q \right). \qquad (a.$$

Sehen wir nun wieder zur ursprünglichen Begrenzung und in den gewählten geometrischen Punkt zurück, wo die Größen ΔM , ΔV , $\Delta' q$, $\Delta'' q$ einzeln für sich Null werden, das Verhältniß $\frac{\Delta M}{\Delta V}$ dagegen seinen

und das Product ga ift nun auch das Maaß für das Gewicht der Volumen=Einheit des betreffenden Stoffes.

S. 22.

Um nun ebenso die Beziehungen zu erhalten, welche zwischen der Gestalt und Dichte eines Körpers und ber Lage seines Schwerpunktes bestehen, sei P in Function der Coordinaten x, y, z das Gewicht eines Körpertheiles, welcher auf der einen Seite durch drei zu den Coordina= ten = Ebenen parallele und von diesen um die Abstände x, y, z entfernte Ebenen begrenzt wird, und X, Y, Z seien die Coordinaten seines Schwerpunktes. Während nun y und z unverändert bleiben, wachse der Abstand x der zur Ebene der yz parallelen Grenzebene um Ax und in Folge bessen bas Gewicht P um d. P, indem man mit d. P anbeutet, daß dieser Zuwachs nur von der Veränderung von x herrührt. Der Körper wird daburch einen neuen Theil erhalten, bessen Schwerpunkt nach S. 20 in das Innere besselben fällt, weßhalb die Entfernung x' dieses Punktes von der Ebene der yz, welche größer ist als x und kleiner als $x + \Delta x$ gleich $x + \alpha \Delta x$ gesetzt werden kann, wenn α einen Zahlenwerth zwischen 0 und 1 bezeichnet. Mit diesen Werthen findet man zur Bestimmung der Abscisse X + 1 X des Schwerpunktes beider Körpertheile zusammen nach den Gleichungen (12) den Ausdruck:

$$\mathbf{X} + \Delta \mathbf{X} = \frac{\mathbf{P} \mathbf{X} + \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P} (\mathbf{x} + \alpha \Delta \mathbf{x})}{\mathbf{P} + \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P}}$$

und baraus burch Reduction:

$$\mathbf{X} \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P} + \mathbf{P} \Delta \mathbf{X} + \Delta \mathbf{X} \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P} = \mathbf{x} \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P} + \alpha \Delta \mathbf{x} \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P}$$
.

Diese Gleichung gibt ferner:

$$\mathbf{x} \frac{\Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P}}{\Delta \mathbf{x}} + \mathbf{P} \frac{\Delta \mathbf{x}}{\Delta \mathbf{x}} + \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P} \frac{\Delta \mathbf{x}}{\Delta \mathbf{x}} = \mathbf{x} \frac{\Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P}}{\Delta \mathbf{x}} + \alpha \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P} .$$

Geht man dann wieder zu der früheren Grenze des Körpers zurück, wodurch Δx Null wird, so hat man auch $\Delta_x P = 0$ und umsomehr

$$\alpha \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P} = 0$$
 und $\frac{\Delta \mathbf{x}}{\Delta \mathbf{x}} \Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P} = 0$; die Verhältnisse $\frac{\Delta_{\mathbf{x}} \mathbf{P}}{\Delta \mathbf{x}}$ und $\frac{\Delta \mathbf{x}}{\Delta \mathbf{x}}$ erhalten

ihre Anfangswerthe: $\frac{dP}{dx}$ und $\frac{dX}{dx}$, und man hat daburch:

$$P\frac{d\mathbf{x}}{d\mathbf{x}} + \mathbf{x}\frac{dP}{d\mathbf{x}} = \mathbf{x}\frac{dP}{d\mathbf{x}},$$

oder in einfacherer Form:

$$\frac{d \cdot PX}{dx} = x \frac{dP}{dx}.$$

Verfährt man dann ebenso in Bezug auf die beiden andern den Ebenen der xz und xy parallelen Grenzen des Körpers, so erhält man die drei Gleichungen:

$$\frac{d.PX}{dx} = x \frac{dP}{dx} , \quad \frac{d.PY}{dy} = y \frac{dP}{dy} , \quad \frac{d.PZ}{dz} = z \frac{dP}{dz} , \quad (14.$$

welche die verlangten Beziehungen zwischen der Lage des Schwerpunktes und dem Gewichte eines gegebenen Körpers in Function der Coordinaten der Begrenzung, worin offenbar Form und Dichte enthalten ist, ausdrücken; sie geben die Aenderungsgesetze der Momente PX, PY, PZ in Bezug auf die Aenderung der Coordinaten, d. h. sie zeizgen, wie sich diese Momente ändern wollen, wenn man die entsprechende Grenze des Körpers erweitert, und bieten uns die Mittel, den Schwerpunkt eines Körpers aus seiner Gestalt und seiner Dichte durch die Integralrechnung zu sinden.

Wir haben nämlich oben gesehen, daß

$$\Delta P = \int dx \cdot \int dy \cdot \int dz \cdot g q = \int dx \cdot \int dy \cdot \int dz \cdot p ,$$

wenn man das Aenderungsgesetz g q des Gewichtes oder das geometrische spezisische Gewicht in dem Punkte x y z mit p bezeichnet. Daraus folgt zunächst, weil hier x, y, z ganz unabhängig sind, und deßhalb die Ordnung in der Aufeinanderfolge der Integrationen willkürlich ist:

$$\frac{dP}{dx} = \int dy \cdot \int dz \cdot p , \quad \frac{dP}{dy} = \int dx \cdot \int dz \cdot p , \quad \frac{dP}{dz} = \int dx \cdot \int dy \cdot p ,$$

und damit ergibt sich zufolge ber Gleichungen (14):

$$\Delta \cdot PX = \int dx \cdot x \frac{dP}{dx} = \int dx \cdot x \int dy \cdot \int dz \cdot p = \int dx \cdot \int dy \cdot \int dz \cdot px,$$

$$\Delta \cdot PY = \int dy \cdot y \frac{dP}{dy} = \int dy \cdot y \int dx \cdot \int dz \cdot p = \int dx \cdot \int dy \cdot \int dz \cdot py,$$

$$\Delta \cdot PZ = \int dz \cdot z \frac{dP}{dz} = \int dz \cdot z \int dx \cdot \int dy \cdot p = \int dx \cdot \int dy \cdot \int dz \cdot pz.$$

Werden also diese Integralien zwischen den entsprechenden Grenzen, die wir mit X und x0 für x, Y und y0 für y, Z und z0 für z bezeichnen

wollen, genommen, so daß sie in bestimmte übergeben, so exhalten wir zur unmittelbaren Bestimmung bes Schwerpunktes die vier Gleichungen:

$$P = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot p ,$$

$$PX = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot px , \quad PY = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot py ,$$

$$PZ = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot pz$$

und ziehen baraus

$$\mathbf{X} = \frac{\int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{Z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{p} \mathbf{x}}{\int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{p}}, \quad \mathbf{Y} = \frac{\int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{p} \mathbf{y}}{\int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{p}},$$

$$\mathbf{Z} = \frac{\int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{p} \mathbf{z}}{\int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{p} \mathbf{z}}$$

als Werthe ber brei Coordinaten dieses Punktes.

In den vorhergehenden Ausbrücken sowie in den Gleichungen (12) kann man aber auch wieder P burch Mg, p burch gq ersetzen, wo dann M wieder die Masse des ganzen Körpers und q die veränderliche Dichte in Function der Coordinaten vorstellt, und findet dadurch die Lage des Schwerpunktes unabhängig von der Constanten g; denu man hat bann einerseits für ein System ohne stetigen Zusammenhang:

16a.)
$$M = \Sigma . m ,$$

$$MX = \Sigma . mx , MY = \Sigma . my , MZ = \Sigma . mz ;$$

und auf der andern Seite für ein stetig zusammenhängendes System:

$$\mathbf{M} = \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Z}} \mathbf{q} ,$$

$$\mathbf{M} \mathbf{X} = \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Z}} \mathbf{q} \mathbf{x} , \quad \mathbf{M} \mathbf{Y} = \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_{0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Z}} \mathbf{q} \mathbf{y} ,$$

$$\mathbf{M} \mathbf{Z} = \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Y}} \mathbf{q} \mathbf{y} . \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Z}} \mathbf{q} \mathbf{z} .$$

$$\mathbf{M} \mathbf{Z} = \int_{\mathbf{x}_{0}}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Y}} \mathbf{q} \mathbf{y} . \int_{\mathbf{z}_{0}}^{\mathbf{Z}} \mathbf{q} \mathbf{z} .$$

Die Lage des Schwerpunktes in einem Körper ober überhaupt in einem festen Spstem von materiellen Punkten ist demnach gänzlich unabhängig von der Intensität der Schwere; sie ist dieselbe, ob sich das System am Pol oder am Aequator, in der Nähe der Erde oder in sehr großer Entsernung von ihr besindet, und hängt blos von der Vertheilung der Wasse in demselben ab, weßhalb der Schwerpunkt im Allgemeinen richtiger: Mittelpunkt der Masse eines Körpers oder sesten Systems genannt wird.

Für stetig zusammenhängende Systeme von durchaus gleicher Dichte (homogene Körper) ist p und q constant, und man sindet für diesen Fall:

$$\mathbf{x} = \frac{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z}}{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z}}, \quad \mathbf{y} = \frac{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z}}{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z}}, \quad \mathbf{y} = \frac{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z}}{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z}}, \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z}}{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z}}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_0}^{X} \int_{x_0}^{Y} \int_{y_0}^{Z} \int_{z_0}^{Z}}{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Z} \int_{z_0}^{Z}}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{X} \int_{z_0}^{Z}}{\int_{x_0}^{Z} \int_{y_0}^{Z} \int_{z_0}^{Z}}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_0}^{X} \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Z} \int_{z_0}^{Z}}{\int_{x_0}^{Z} \int_{y_0}^{Z}}; \quad \mathbf{z} = \frac{\int_{x_0}^{X} \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Z} \int_{z_0}^{Z}}{\int_{x_0}^{Z} \int_{y_0}^{Z}} \int_{x_0}^{Z}} \int_{x_0}^{Z} \int_{x_0}^{Z} \int_{x_0}^{Z} \int_{x_0}^{Z}} \int_{x_0}^{Z} \int_{x_0}^{Z}$$

ber burch diese Gleichungen bestimmte Punkt wird gewöhnlich Schwer= punkt des Volumens genannt, obgleich dieses als rein geometrische Abgrenzung des Raumes keine Masse und kein Gewicht hat. Denn da

$$\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz.1 = V$$

ist, so nehmen die vorhergehenden Gleichungen auch die Formen:

17.)
$$\begin{cases} VX = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} x, \quad VY = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} x, \\ VZ = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} x, \quad VY = \int_{z_0}^{X} \int_{z_0}^{X} \int_{z_0}^{Z} x, \quad VY = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Z} \int_{z_0}^{Z} x, \quad VY = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{X} \int_{z_0}^{Z} x, \quad VY = \int_{x_0}^{X} \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Z} x, \quad VY = \int_{x_0}^{X} \int_{x_0}^{X} x, \quad VY = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{X} x, \quad VY = \int_{x_0}^{X} \int_{x_0}^{X} x, \quad VY = \int_{x_0}^{X} \int_{x_0}^{X} x, \quad VY = \int_{x_0}^{X} \int_{x_0}^{X} x, \quad VY = \int_$$

an, welche die obige Benennung rechtfertigen mögen.

§. 23.

Man geht selbst noch weiter und bestimmt den Schwerpunkt einer Fläche, worunter man sich zwar eine materielle Fläche vorstellen kann, d. h. einen Körper, dessen zur Oberstäche normale Ausdehnung oder Dicke in allen Punkten dieselbe und im Verhältnisse zu den andern Ausdehnungen sehr klein, und dessen Dichte constant ist, worunter man sich aber auch eine geometrische Fläche benken kann, wenn man annimmt, daß an den Schwerpunkten ihrer beliebig kleinen Theile parallele Kräste angreisen, deren Intensitäten den Oberstächen dieser Theile proportional sind. Bezeichnet man nun für eine solche Fläche mit Oden Flächeninhalt eines Theiles derselben, welcher von zwei, den Coorbinaten Sebenen der xz und yz parallelen und von diesen um y und x entsernten Sebenen begrenzt wird, mit P die proportionale Krast oder das Gewicht dieses Theiles und mit X, X, z die Coordinaten seines Schwerspunktes, alle diese Größen als Functionen der Veränderlichen x und y genommen, so hat man zuerst die Ausdrücke:

$$\Delta 0 = \int dx \cdot \int dy \cdot \frac{d^20}{dxdy}$$
, $\Delta P = p\Delta 0 = p \int dx \cdot \int dy \cdot \frac{d^20}{dxdy}$,

in deren letteren das Aenderungsgesetz p auch das Gewicht der Flächeneinheit vorstellt. Läßt man dann einmal x wachsen, wäh= rend y unverändert bleibt, und darauf y, während x seinen Werth behält, und bestimmt die Coordinaten X + AX, Y + AY des Schwer= punktes der vergrößerten Fläche, so sindet man, wie oben, die Aen= derungsgesetze:

$$\frac{d \cdot PX}{dx} = x \frac{dP}{dx} , \qquad \frac{d \cdot PY}{dy} = y \frac{dP}{dy} ,$$

und da auch aus dem Vorhergehenden

$$\frac{dP}{dx} = p \int dy \cdot \frac{d^2Q}{dx dy} \quad , \quad \frac{dP}{dy} = p \int dx \cdot \frac{d^2Q}{dx dy}$$

gezogen wird, so folgt

$$\Delta .PX = p \int dx . \int dy . x \frac{d^20}{dx dy}, \quad \Delta .PY = p \int dx . \int dy . y \frac{d^20}{dx dy}.$$

Die Ordinate z ist aber nun eine Function von x und y, gegeben durch die Gleichung der Fläche: F(x, y, z) = 0 oder z = f(x, y).

Wächst daher x um Δx , so wird nicht nur die Fläche O um Δ_x O, thr Gewicht um Δ_x P, sondern auch z um Δ_x z zunehmen, und die Dr= dinate des Schwerpunktes der vergrößerten Fläche $O+\Delta_xO$ wird $Z+\Delta_xZ$ werden; der Schwerpunkt der Fläche Δ_xO liegt aber nicht mehr zwischen z und $z+\Delta_xz$, und es läßt sich aus dieser Aen= derung das Aenderungsgesetz für die Lage des Schwerpunktes in Bezug auf die Ebene der xy nicht mehr ableiten; man weiß nur, daß wenn z' den undekannten Abstand des Schwerpunktes der Fläche Δ_xO von der Ebene der xy vorstellt, die britte der Gleichungen (12) wird

$$(P + \Delta_x P)(\mathbf{Z} + \Delta_x \mathbf{Z}) = P\mathbf{Z} + \mathbf{z}' \Delta_x P.$$

Genso sindet man, wenn y allein um Ay wächst, und z" die Entfer= nung des Schwerpunktes der dadurch hinzukommenden Fläche AyO von der Ebene der xy bezeichnet, den Ausdruck:

$$(P + \Delta_y P)(\mathbf{Z} + \Delta_y \mathbf{Z}) = P\mathbf{Z} + \mathbf{z}'' \Delta_y P.$$

Läßt man nun die Veränderlichen x und y gleichzeitig wachsen, die eine um Δx , die andere um Δy , so erhält die Ordinate z drei Versgrößerungen: $\Delta_x z$, $\Delta_y z$, $\Delta_y \Delta_z z$, und die Ordinate des Schwerpunktes der vergrößerten Fläche: $O + \Delta_x O + \Delta_y O + \Delta_z \Delta_y O$ wird ebenso $\mathbf{Z} + \Delta_z \mathbf{Z} + \Delta_z \mathbf{Z} \mathbf{Z}$. Man wird ferner einsehen, daß die Ordinate des Schwerpunktes des dritten neuen Theiles $\Delta_z \Delta_y O$ der Fläche, welscher durch die gleichzeitige Vermehrung von x und y hinzukommt, wieder zwischen z und $z + \Delta_z z + \Delta_z z + \Delta_z \Delta_z z$ liegt, seine Ordinate also

$$z + \gamma (\Delta_z z + \Delta_y z + \Delta_z \Delta_y z)$$

sein wird, wenn y einen Zahlenwerth zwischen 0 und 1 vorstellt. Die britte der Gleichungen (12) gibt demnach für die neue vergrößerte Fläche Decker, handbuch der Mechanit II.

$$(P + \Delta_x P + \Delta_y P + \Delta_z \Delta_y P)(\mathbf{s} + \Delta_z \mathbf{s} + \Delta_y \mathbf{s} + \Delta_z \Delta_y \mathbf{s})$$

$$= P\mathbf{z} + \mathbf{z}' \Delta_x P + \mathbf{z}'' \Delta_y P + \Delta_z \Delta_y P(\mathbf{z} + \gamma \Delta_z \mathbf{z} + \gamma \Delta_z \mathbf{z} + \gamma \Delta_z \Delta_y \mathbf{z}),$$

und wenn man diesen Ausbruck entwickelt und die beiden vorhergehenden Gleichungen bavon abzieht, so bleibt noch die Gleichung:

$$P\Delta_{1}\Delta_{2}\mathbf{Z}+\Delta_{1}\mathbf{P}\cdot\Delta_{2}\mathbf{Z}+\Delta_{3}\mathbf{P}\cdot\Delta_{3}\mathbf{Z}+\mathbf{Z}\Delta_{2}\mathbf{P}+\Delta_{3}\Delta_{3}\mathbf{P}(\Delta_{1}\mathbf{Z}+\Delta_{3}\mathbf{Z})$$

$$+\Delta_{1}\Delta_{2}\mathbf{Z}(\Delta_{1}\mathbf{P}+\Delta_{3}\mathbf{P})+\Delta_{1}\Delta_{3}\mathbf{P}\cdot\Delta_{3}\Delta_{3}\mathbf{Z}$$

$$=\Delta_{1}\Delta_{3}\mathbf{P}(z+\gamma\Delta_{1}z+\gamma\Delta_{3}z+\gamma\Delta_{3}\Delta_{3}z).$$

Nimmit man nun die Verhältnisse aller Glieber zu dem Producte $\Delta x \Delta y$ der beiden unabhängigen Vergrößerungen und läßt zuerst wieder Δy Null werden, so erhält man

$$P \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} \mathbb{Z}}{\Delta x}}{dy} + \frac{\Delta_{x} P}{\Delta x} \frac{d\mathbb{Z}}{dy} + \frac{\Delta_{x} \mathbb{Z}}{\Delta x} \frac{dP}{dy} + \mathbb{Z} \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} P}{\Delta x}}{dy} + \frac{\Delta_{x} \mathbb{Z}}{dx} \frac{d \cdot \Delta_{z} P}{dy} + \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} P}{\Delta x}}{dy} + \frac{d \cdot \frac{\Delta_{x} P}{\Delta$$

ober in anderer Form:

$$\frac{d \cdot P \frac{\Delta_x \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{x}}}{d \mathbf{y}} + \frac{d \cdot \mathbf{Z} \frac{\Delta_x \mathbf{P}}{\Delta \mathbf{x}}}{d \mathbf{y}} + \frac{d \cdot \Delta_x P \frac{\Delta_x \mathbf{Z}}{\Delta \mathbf{x}}}{d \mathbf{y}} = \frac{d \cdot \frac{\Delta_x \mathbf{P}}{\Delta \mathbf{x}}}{d \mathbf{y}} (z + \gamma \Delta_z z) .$$

Wird dann auch dx Rull, so kommt dieser Ausbruck auf:

$$\frac{d \cdot P \frac{dZ}{dx}}{dy} + \frac{d \cdot Z \frac{dP}{dx}}{dy} = z \frac{d \cdot \frac{dP}{dx}}{dy} \quad \text{ober} \quad \frac{d^2 \cdot PZ}{dx \, dy} = z \frac{d^2 P}{dx \, dy}$$

zurück, und man findet badurch und mit dem Aenberungsgesetze

$$\frac{d^2P}{dxdy} = p \frac{d^2O}{dxdy},$$

welches sich aus dem obigen Werthe von AP ergibt, das unbestimmte Integral:

$$\Delta \cdot PZ = p \int dx \cdot \int dy \cdot z \frac{d^2Q}{dx dy}.$$

Werben endlich die vorhergehenden Integralien in Bezug auf x und y

swischen den entsprechenden Grenzen genommen, so bienen die so bes stimmten Integrale:

$$P = p \int_{x_0}^{X} dx \cdot \int_{y_0}^{Y} \frac{d^20}{dx dy},$$

$$PX = p \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} x \frac{d^2O}{dx dy} , \quad PY = p \int_{y_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} y \frac{d^2O}{dx dy} ,$$

$$PZ = p \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} z \frac{d^20}{dxdy},$$

ober die einfacheren:

$$0 = \int_{x_0}^{X} \int_{x_0}^{Y} \frac{d^20}{dx dy},$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} \int_{x_0}^{Y} \frac{d^20}{dx dy},$$

$$0 = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \frac{d^20}{dx dy},$$

pur Bestimmung der Coordinaten X, Y, Z des Schwerpunktes der gegebenen Fläche, bessen Lage, wie man sieht, von dem constanten Factor p unabhängig ist.

§. 24.

Endlich kann man diese Betrachtungen auch auf Linien ausbehnen und entweber den Schwerpunkt einer materiellen Linie bestimmen, b. h. eines Körpers, an welchem zwei Ausbehnungen durchaus gleich und im Berhältniß zur dritten sehr klein sind, oder den Mittelpunkt daralleler Kräste, deren Angrissspunkte alle in einer geometrischen Linie liegen, und deren Intensitäten den anliegenden Theilen dieser Linie proportional sind. Im ersten Falle seien s die Länge eines Theiles dieser Linie, welcher von einer zur Achse der x senkrechten Sbene in der Entstrumg x vom Ansangspunkte begrenzt wird, P dessen Sewicht und X, X, Z die Coordinaten seines Schwerpunktes, alle diese Größen als Kunctionen der Veränderlichen x genommen, da die Veränderlichen y und z durch die Gleichungen der betressenden Curve:

$$y = f_1(x) , z = f_2(x)$$

selbst von x abhängen. Exleidet daher x eine Aenderung Δx , so ändern sich auch y und z um Δy und Δz , und man sindet auf demselben Wege wie in den vorhergehenden Fällen für die Coordinaten: $\mathbf{x} + \Delta \mathbf{x}$, $\mathbf{y} + \Delta \mathbf{y}$, $\mathbf{z} + \Delta \mathbf{z}$ der verlängerten Linie die Ausbrücke:

$$\mathbf{X} + \Delta \mathbf{X} = \frac{\mathbf{P}\mathbf{X} + \Delta \mathbf{P}(\mathbf{x} + \alpha \Delta_{\mathbf{x}}\mathbf{X})}{\mathbf{P} + \Delta \mathbf{P}},$$

$$\mathbf{Y} + \Delta \mathbf{Y} = \frac{\mathbf{P}\mathbf{Y} + \Delta \mathbf{P}(\mathbf{y} + \beta \Delta_{\mathbf{x}}\mathbf{Y})}{\mathbf{P} + \Delta \mathbf{P}},$$

$$\mathbf{Z} + \Delta \mathbf{Z} = \frac{\mathbf{P}\mathbf{Z} + \Delta \mathbf{P}(\mathbf{y} + \mathbf{z}\gamma \Delta_{\mathbf{x}}\mathbf{z})}{\mathbf{P} + \Delta \mathbf{P}},$$

worin α , β , γ wieder Jahlenwerthe zwischen 0 und 1 bedeuten. Werben diese wieder vereinfacht, mit Δx dividirt, und die Anfangswerthe der sich ergebenden Verhältnisse genommen, so sindet man wie früher die Aenderungsgesetze:

$$\frac{d \cdot PX}{dx} = x \frac{dP}{dx} , \qquad \frac{d \cdot PY}{dx} = y \frac{dP}{dx} , \qquad \frac{d \cdot PZ}{dx} = z \frac{dP}{dx} .$$

Es ist serner, indem man die Dichte unveränderlich voraussetzt und das Gewicht der Längeneinheit mit p bezeichnet:

$$dP = p\Delta s$$
 , $\frac{dP}{dx} = p\frac{ds}{dx}$,

und zwischen den Grenzen X und xo von x hat man:

$$PX = p \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \frac{ds}{dx} , \quad PY = p \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \frac{ds}{dx} , \quad PZ = p \int_{x_0}^{X} dx \cdot z \frac{ds}{dx},$$

woraus die Coordinaten X, Y, Z gefunden werden. Diese Größen sind aber wieder unabhängig von p, und man hat deßhalb auch einsacher, indem man

$$\int_{x_0}^{X} \frac{\mathrm{d}s}{\mathrm{d}x} = L$$

sett, die Gleichungen:

19.)
$$LX = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \frac{ds}{dx}$$
, $LY = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \frac{ds}{dx}$, $LZ = \int_{x_0}^{X} dx \cdot z \frac{ds}{dx}$,

welche den Mittelpunkt der parallelen Kräfte an der geometrischen Livie bestimmen. *)

S. 25.

Die Anwendung der in den vorhergehenden S. S. abgeleiteten Formeln zur Bestimmung des Schwerpunktes auf besondere Fälle soll dem solgenden Kapitel vorbehalten bleiben und dann aussührlich besprochen werden; gegenwärtig sollen uns die Gleichungen (11) noch dazu dienen, einige bemerkenswerthe Eigenschaften des Schwerpunktes eines Körpers oder eines Systems von Körpern kennen zu lernen.

Denkt man sich nämlich durch den Schwerpunkt eines sesten Spetems von Körpern oder materiellen Punkten, deren Gewichte mit p, p', p'', etc. bezeichnet seien, drei rechtwinklige Achsen gelegt und darauf die Coordinaten x y z , x' y' z' , x'' y'' z'', etc. der Schwerpunkte der einzelnen Körper oder Punkte bezogen, so werden die genannten Gleichungen:

$$\Sigma . px = 0$$
 , $\Sigma . py = 0$, $\Sigma . pz = 0$ ober in entwickelter Form:

$$px + p'x' + p''x'' + \text{etc.} = 0$$
,
 $py + p'y' + p''y'' + \text{etc.} = 0$,
 $pz + p'z' + p''z'' + \text{etc.} = 0$.

^{*)} Es ift übrigens in diesem wie in dem vorhergehenden Falle leicht zu sehen, daß wenn p nach einem gewissen Gesetze längs der Fläche ober Eurve versänderlich und demnach dort eine Function von x und y, in diesem von x allein sein soll, die Gleichungen zur Bestimmung der Coordinaten X, Y, Z auf demselben Wege gefunden werden und sich von den obigen nur darin unterscheiden, daß das Aenderungsgesetz p als veränderliche Größe unter das Juiegralzeichen sommt.

$$2(xx' + yy' + zz') = (x^{3} + y^{3} + z^{3}) + (x'^{3} + y'^{3} + z'^{3}) - [(x - x')^{3} + (y - y')^{3} + (z - z')^{3}] = r^{3} + r'^{3} - \rho^{2}, 2(xx'' + yy'' + zz'') = r^{2} + r''^{3} - \rho'^{3}, 2(x'x'' + y'y'' + z'z'') = r'^{3} + r''^{3} - \rho''^{3}, u. f. w.,$$

so findet man

$$p^{3}r^{2} + p'^{3}r'^{2} + p''^{3}r''^{3} + \text{etc.} + pp'(r^{2} + r'^{3} - \rho^{2}) + pp''(r^{2} + r''^{2} - \rho''^{3}) + pp''(r'^{2} + r''^{2} - \rho''^{3}) + \text{etc.} = 0$$

und demnach in abgekürzter Form:

$$\Sigma \cdot p^2 r^2 + \Sigma \cdot p p' (r^2 + r'^2 - \rho^2) = 0$$
.

Der vorhergehende Ausbruck kann aber auch unter die Form:

'pr²(p+p'+p"+etc.)+p'r'²(p+p'+p"+etc.)
+p"r'²(p+p'+p"+etc.)
-(pp'
$$\rho$$
²+pp" ρ '²+p'p" ρ ⁴+etc.)=0

gebracht werben und wird, wenn man

$$p+p'+p''+etc. = \Sigma \cdot p = P$$

fețt, einfacher

20.)
$$P \Sigma \cdot pr^2 = \Sigma \cdot pp' \varrho^2,$$

unter welcher Form die erste der erwähnten Eigewschaften des Schwer= punktes analytisch ausgesprochen ist.

Wenn alle Körper des Systems an Gewicht gleich sind, so wird P = n p, und demnach

$$p^2 \sum_{i=1}^n r^2 = p^2 \sum_{i=1}^n e^2 \quad \text{ober} \quad \sum_{i=1}^n e^2 = n \sum_{i=1}^n r^2,$$

worin n'die Anzahl der Körper des Systems bezeichnet.

Die vorhergehende Eigenschaft ist indessen nur ein besonderer Fall einer allgemeineren Beziehung zwischen den Abständen des Schwerpunktes des ganzen Systems und der Schwerpunkte der einzelnen Körper von einem beliebig gewählten Coordinaten Anfang und den gegenseitigen Abständen dieser letztern unter sich. Denn behält man die vorhergehen= den Bezeichnungen auch für das neue Coordinatenspstem bei und nennt die Coordinaten des Schwerpunktes vom ganzen System in Bezug auf dasselbe X, Y, Z, so werden die Gleichungen (10):

$$PX = \Sigma . px$$
, $PY = \Sigma . py$, $PZ = \Sigma . pz$;

werden diese dann wieder zur zweiten Potenz erhoben, die Ergebnisse abbirt und dieselben Bezeichnungen für die Ausdrücke $x^2 + y^2 + z^2$, etc., $(x-x')^2 + (y-y')^2 + (z-z')^2$, etc. angewendet, indem man den Ausdruck: $X^2 + Y^2 + Z^2$ in ähnlicher Weise durch R^2 ersett, so ergibt sich mit derselben Beachtung wie vorher:

$$P^2 \mathbb{R}^2 = P \Sigma \cdot pr^2 - \Sigma \cdot pp' \varrho^2$$
.

Dieser Gleichung läßt sich bann auch die Form geben:

$$P^2 \mathbf{R}^2 + \Sigma \cdot p p' \varrho^2 = P \Sigma \cdot p r^2 , \qquad (21.$$

unter welcher sie zeigt, daß wenn der Schwerpunkt eines Systems von unveränderlicher Form immer in gleicher Entsternung von einem festen Punkte bleibt, die Summe der Producte aus dem Gewichte eines jeden Körpers in das Quadrat der Entfernung seines Schwerpunktes von dem sesten Punkte immer denselben Werth behält, wie auch das System seine Lage um den festen Punkt ändern mag. Dem man sieht leicht, daß unter der gemachten Voraussehung sowohl mals alle o constant sind.

Aus berselben Gleichung geht ferner hervor, daß die genannte Summe den kleinsten Werth erhält, wenn' **B** = 0 ist, also wenn der Schwerpunkt des ganzen Systems selbst als Anfangspunkt angenommen wird. Dieser Schwerpunkt besitt demnach auch die Eigenschaft, daß die Summe der Producte aus dem Gewichte jedes einzelenen Theiles des Systems in das Quadrat der Entfernung seines Schwerpunktes von jenem Punkte ein Kleinstes ist.

Endlich überzeugt man sich leicht dadurch, daß man alle Glieder ber Gleichungen (20) und (21) durch die constante Größe g² dividirt, wodurch sie die Formen:

$$\mathbf{M} \, \boldsymbol{\Sigma} \,.\, \mathbf{m} \, \mathbf{r}^2 = \boldsymbol{\Sigma} \,.\, \mathbf{m} \, \mathbf{m}' \, \varrho^2 \tag{22}.$$

und

$$\mathbf{M} \, \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \mathbf{r}^2 = \mathbf{M}^2 \, \mathbf{R}^2 + \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \mathbf{m}' \, \varrho^2 \qquad (23.$$

amehmen, daß dieselben Beziehungen auch für den Mittelpunkt der Masse des Systems und die Massen seiner einzelnen Theile gelten, daß also namentlich die Summe: $Z . mr^2$ für jeden Punkt, um welchen sich das System drehen läßt, unveränderlich und für den Schwerpunkt oder Rassemittelpunkt des Systems selbst ein Kleinstes ist.

Viertes Kapitel.

Analytische Bestimmung bes Schwerpunktes. Anwendung desselben zur Berechnung des Flächen = und Raum= Inhaltes.

I. Schwerpunkt homogener Linien.

S. 26.

Die Coordinaten bes Schwerpunktes einer gegebenen Curve werden, wie in S. 24 gezeigt worden ist, durch die Gleichungen:

$$LX = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \frac{ds}{dx} , \quad LY = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \frac{ds}{dx} , \quad LZ = \int_{x_0}^{X} dx \cdot z \frac{ds}{dx}$$

gefunden, nachdem die Länge berselben durch das Integral:

$$L = \int_{x_0}^{X} \frac{ds}{dx}$$

bestimmt worden ist. Alle diese Ausbrücke hängen von einfachen Integrationen ab; es soll deßhalb mit der Anwendung dieser Gleichungen begonnen werden, und zwar wollen wir zuerst einige einfache Fälle betrachten, in denen der Bogen s selbst als unabhängige Veränderliche und die Coordinaten x, y, z als Functionen berselben eingeführt werden können.

Ist nämlich in einem solchen Falle s die Länge bes Bogens der gegebenen Curve von einem festen Punkte C derselben an gerechnet bis zu einem Punkte M, Fig. 29, dessen Coordinaten x, y, z sind, und bezeichnen S und so die Werthe von s für die Punkte D und B, von denen das Stück BD der Curve, dessen Schwerpunkt man suchen soll, begrenzt wird, so daß man hat:

$$CD = S$$
 , $CB = s_0$, $BD = S - s_0 = L$,

so werben die Gleichungen (19) durch die Vertauschung der Veränder= lichen x und s die einfachere Form annehmen:

$$LX = \int_{s_0}^{S} ds.x$$
, $LY = \int_{s_0}^{S} ds.y$, $LZ = \int_{s_0}^{S} ds.z$, (24.

worin nun x, y und z Functionen von s vorstellen.

Ist z. B. der Schwerpunkt einer Geraden BD, Fig. 30, zu suchen, deren Länge L gegeben ist, welche in einem Punkte B anfängt, dessen Coordinaten a, b, c sind, und die mit den drei Coordinaten = Achsen die Winkel α , β , γ einschließt, so hat man

$$z = a + s \cos \alpha$$
, $y = b + s \cos \beta$, $z = c + s \cos \gamma$, $s_0 = 0$, $s = L$,

und damit folgen bie Ausbrücke:

LX =
$$\int_{0}^{L} ds \cdot (a + s \cos \alpha) , \quad LY = \int_{0}^{L} ds \cdot (b + s \cos \beta) ,$$

$$LZ = \int_{0}^{L} ds \cdot (c + s \cos \gamma) ;$$

die Integration gibt daher

LX=aL+
$$\frac{1}{2}$$
L²cos α , LY=bL+ $\frac{1}{2}$ L²cos β , LZ=cL+ $\frac{1}{2}$ L²cos γ

und damit die Coordinaten:

$$X = a + \frac{1}{2} L \cos \alpha$$
, $Y = b + \frac{1}{2} L \cos \beta$, $Z = c + \frac{1}{2} L \cos \gamma$.

Diese Werthe zeigen, was ohnehin auf der Hand liegt, daß der Schwer= punkt einer Geraden in ihrer Witte liegt.

Bezeichnet man daher die Coordinaten des Anfangspunktes einer Geraden mit x_0 , y_0 , z_0 , die des Endpunktes mit x_1 , y_1 , z_1 , so hat man auch

$$X = \frac{1}{2}(x_0 + x_1), \quad Y = \frac{1}{2}(y_0 + y_1), \quad Z = \frac{1}{2}(z_0 + z_1),$$

und diese Ausbrücke können dazu dienen, den Schwerpunkt von dem Umfange eines beliebigen Vielecks zu bestimmen, welches durch die Coordinaten seiner Echpunkte gegeben ist. — Werden diese der Reihe nach durch: $x_0 y_0 z_0$, $x_1 y_1 z_1$, $x_2 y_2 z_2$, etc. bezeichnet, und die Seiten:

$$\sqrt{(x_1-x_0)^2+(y_1-y_0)^2+(z_1-z_0)^2}$$
, $\sqrt{(x_2-x_1)^2+(y_2-y_1)^2+(z_2-z_1)^2}$, etc.

durch l_1 , l_2 , etc. ausgebrückt, so hat man einmal für die Coordinaten der Schwerpunkte der einzelnen Seiten die Werthe:

$$\frac{1}{2}(x_0 + x_1) , \frac{1}{2}(y_0 + y_1) , \frac{1}{2}(z_0 + z_1) ,
\frac{1}{2}(x_1 + x_2) , \frac{1}{2}(y_1 + y_2) , \frac{1}{2}(z_1 + z_2) ,
\frac{1}{2}(x_2 + x_3) , \frac{1}{2}(y_2 + y_3) , \frac{1}{2}(z_2 + z_3) ,
etc. etc. etc.$$

und damit folgen für die Coordinaten X, Y, Z des Schwerpunktes vom ganzen Umfange, bessen Länge:

$$l_1 + l_2 + l_3 + \text{etc.} = L$$

sei, die Gleichungen:

$$\begin{cases} 2LX = l_1(x_0 + x_1) + l_2(x_1 + x_2) + l_3(x_2 + x_3) + \text{etc.}, \\ 2LY = l_1(y_0 + y_1) + l_2(y_1 + y_2) + l_3(y_2 + y_3) + \text{etc.}, \\ 2LZ = l_1(z_0 + z_1) + l_2(z_1 + z_2) + l_3(z_2 + z_3) + \text{etc.}. \end{cases}$$

Für ein Dreieck, bessen Gbene die der xy ist, und bessen Seiten mit a, b, c bezeichnet sind, hat man demnach

$$\begin{array}{l} 2LX = a(x_0 + x_1) + b(x_1 + x_2) + c(x_2 + x_0), \\ 2LY = a(y_0 + y_1) + b(y_1 + y_2) + c(y_2 + y_0), \end{array}$$

und wenn man einen Echunkt desselben als Coordinaten=Anfang und eine der in demselben zusammentressenden Seiten als Achse der x annimmt, z. B. die Seite c, so wird $x_0 = y_0 = y_2 = 0$, $x_2 = c$, $y_1 = h$, und die vorstehenden Gleichungen werden

$$2LX = (a+b)x_1 + c(b+c),$$

 $2LY = (a+b)h,$

woraus man zieht:

$$\mathbf{X} = \frac{1}{2} \mathbf{x}_{1} \frac{\mathbf{a} + \mathbf{b}}{\mathbf{a} + \mathbf{b} + \mathbf{c}} + \frac{1}{2} \mathbf{c} \frac{\mathbf{b} + \mathbf{c}}{\mathbf{a} + \mathbf{b} + \mathbf{c}},$$

$$\mathbf{Y} = \frac{1}{2} \mathbf{h} \frac{\mathbf{a} + \mathbf{b}}{\mathbf{a} + \mathbf{b} + \mathbf{c}} = \frac{1}{2} \mathbf{h} - \frac{\mathbf{i} \mathbf{ch}}{\mathbf{a} + \mathbf{b} + \mathbf{c}}.$$

Dieser letztere Werth zeigt, daß der gesuchte Schwerpunkt der Mittel= punkt O des in das Dreieck ale, Fig. 31, beschriebenen Kreises ist, wenn die Seiten dieses Oteiecks die Mittelpunkte der Seiten des gegebenen verbinden und demnach ja, jb, je sind; denn die Obersläche f dieses Oreiecks ist zch, für den Halbmesser Od des genannten Kreises hat man demnach

$$0d = \frac{2f}{4a + 4b + 4c} = \frac{4ch}{a + b + c} = \frac{1}{2}h - \Psi ,$$

und für den Abstand seines Mittelpunktes O von der Grundlinie des gegebenen Dreieckes folgt $\frac{1}{2}$ h — O d = \mathbf{Y} .

Dasselbe wird sich aber auch ergeben, wenn eine der beiden andern Seiten als Grundlinie angenommen wird, folglich ist der Punkt O der gesuchte Schwerpunkt.

Für das gleichseitige Dreieck wird a = b = c, und daher einfach W = 4 h; hier fällt der Mittelpunkt des Dreieckes abc mit dem des hineinbeschriebenen Kreises und dem des gegebenen Dreieckes zusammen.

§. 27.

Wenn die Eurve, beren Schwerpunkt bestimmt werden soll, eine ebene Eurve ist, so kann man ihre Ebene als die der xy nehmen, wosdurch für alle Punkte derselben'z und demnach auch Z Rull wird. Daraus schließt man, was von selbst einleuchtet, daß der Schwerpunkt in der Ebene der Eurve liegt, daß also die Gleichungen:

$$LX = \int_{s_0}^{S} ds.x , LY \int_{s_0}^{S} ds.y$$

zur Bestimmung besselben hinreichen.

Diese Gleichungen lassen sich in der vorstehenden Form noch auf einen Kreisbogen anwenden, da man bei diesem x und y leicht in Function von s ausbrücken kann. Legt man nämlich den Anfang A der Coordinaten in den Mittelpunkt des Bogens BC, Fig. 32, und die Achse der x'durch den einen Endpunkt B desselben, so hat man für einen Punkt M, bessen Coordinaten x und y sind, und wenn r der Halbmesser des Bogens ist,

$$x = r \cos \frac{s}{r}$$
 , $y = r \sin \frac{s}{r}$,

und hamit wird einmal

$$LX = \int_{s_0}^{S} ds \cdot r \cos \frac{s}{r} = r^2 \sin \frac{S}{r} - r^2 \sin \frac{s_0}{r}$$

ober, ba $s_0 = 0$, S = L ist

$$LX = r^2 \sin \frac{L}{r} .$$

Ferner ergibt sich

$$LY = \int_{0}^{L} ds \cdot r \sin \frac{s}{r} = r^{2} \left(1 - \cos \frac{L}{r} \right)$$

ober auch

$$L\Psi = 2r^{s} \sin^{s} \frac{L}{2r} ...$$

In vielen Fällen wird die gegebene Curve, wie in dem vorliegenden, aus zwei congruenten Hälften bestehen; es ist dann einfacher, die Achse der x durch die Mitte des Bogens zu legen, weil dann der Schwerpunkt desselben in diese Achse fällt, also nur der Werth von x zu sinden ist, und die Gleichung:

$$LX = \int_{-\frac{1}{2}L}^{+\frac{1}{2}L} ds \cdot x$$

allein für diesen Zweck hinreicht.

Für den Kreisbogen CBC', Fig. 32, hat man in dieser Weise, da x noch den vorhergehenden Werth behält,

$$LX = \int_{-\frac{1}{r}L}^{+\frac{1}{r}L} ds \cdot r \cos \frac{s}{r} = r^{2} \left(\sin \frac{\frac{1}{r}L}{r} - \sin \frac{-\frac{1}{r}L}{r} \right)$$

oder

$$LX = 2r^2 \sin \frac{L}{2r} .$$

Man weiß aber, daß $2r\sin\frac{L}{2r}$ die Länge der Sehne CC'=a des Bogens CBC' vorstellt, und findet damit durch die vorhergehende Gleichung die Beziehung:

$$LX = ar$$
.

Der Abstand K bes Schwerpunktes eines Kreisbogens von dessen Mittelpunkt steht bemnach zu dem Halbmesser in demselben Verhältnisse, wie die Sehne zu dem Bogen.

Zu demselben Ergebniß kann man indessen auch ohne Integral= rechnung durch folgende Betrachtung gelangen.

Wie bereits bemerkt wurde, liegt der Schwerpunkt des Bogens BCD, Fig. 33, jedenfalls auf dem Halbmesser AC, welcher den Krümmungsmittelpunkt A mit der Mitte C verbindet; seine Entsernung X von A ist aber nothwendig eine Function des Halbmessers r und der Länge des Bogens oder richtiger ausgedrückt der Länge und der Krümmung desselben und demnach, wie die Länge selbst wieder, eine Function des Halbmessers und des halben entsprechenden Winkels a am Mittelpunkt, also

 $X = f(r, \alpha)$,

und wegen der Homogeneität

$$\mathbf{X} = \mathbf{r} \mathbf{f}(\alpha) .$$

Es ist aber einleuchtend, daß dieser Schwerpunkt auch auf der Geraben liegen muß, welche die Schwerpunkte der beiden Hälften BC und CD des gegebenen Bogens verbindet, und daß für die Abstände x, von A dieser letztern auf den Halbmessern AE und AE' dieselbe Form gilt, die wir für K erhalten haben, wenn man darin $\frac{1}{4}\alpha$ statt α setzt, daß man also auch hat

 $x_{i} = rf(\frac{1}{2}\alpha).$

Ferner geht aus der Figur hervor, daß die Haldmesser AE und AC den Winkel za einschließen, daß also auch

$$X = x$$
, $\cos \frac{1}{2} \alpha = r f(\frac{1}{2} \alpha) \cos \frac{1}{2} \alpha$

sein wird, woraus sich durch Vergleichung mit dem obigen Werthe von X ergibt:

 $f(\alpha) = f(\frac{1}{2}\alpha)\cos\frac{1}{2}\alpha.$

Ersett man dann in dieser Gleichung nach und nach α durch $\frac{1}{2}\alpha$, dieses durch $\frac{1}{4}\alpha$, u. s. f., so sindet man ebenso:

$$f(\frac{1}{2}\alpha) = f \cdot \frac{1}{4}\alpha \cdot \cos \frac{1}{4}\alpha ,$$

$$f(\frac{1}{4}\alpha) = f \cdot \frac{1}{8}\alpha \cdot \cos \frac{1}{8}\alpha ,$$

u. s. f.

und damit

$$f(\alpha) = \cos \frac{1}{2} \alpha \cos \frac{1}{4} \alpha \cos \frac{1}{8} \alpha \dots \cos \frac{1}{2^n} \alpha f(\frac{1}{2^n} \alpha)$$
.

Die rechte Seite dieses Ausbrucks nähert sich für ein unbegrenzt wachsendes n einem bestimmten Grenzwerthe, da sich die beiden Factoren $\cos \frac{1}{2^n} \alpha$ und $f(\frac{1}{2^n} \alpha)$ immer mehr der Einheit nähern, je größer n wird, je näher also $\frac{1}{2^n} \alpha$ dem Werthe Rull kommt; denn wenn sich der Bogen BD auf seinen Wittelpunkt C zusammenzieht, so hat man offenbar $\mathbf{x} = \mathbf{r}$, $\alpha = 0$, also f(0) = 1; es wird demnach

$$f(\alpha) = \cos\frac{1}{2}\alpha\cos\frac{1}{4}\alpha\cos\frac{1}{8}\alpha\cos\frac{1}{16}\alpha... = \frac{\sin\alpha}{\alpha}, *)$$
 also auch

$$\mathbf{X} = \mathbf{r} \frac{\sin \alpha}{\alpha} \,,$$

was mit dem vorigen Werthe übereinkommt, wenn man Zähler und Renner mit 2r multiplicirt.

Für ben Viertelkreis wirb $\alpha = \frac{1}{4}\pi$, $\sin \alpha = \frac{1}{2}\sqrt{2}$,

$$X = r \frac{2\sqrt{2}}{\pi} = 0,9003..r;$$

für den Halbkreis hat man $\alpha = \frac{1}{2}\pi$, $\sin \alpha = 1$ und demnach

$$\mathbf{x} = \mathbf{r} \frac{2}{\pi} = 0.6366 \dots \mathbf{r}$$
.

indem man fie durch a btoibirt und unter die Form bringt:

$$\frac{\sin\alpha}{\alpha} = \frac{\sin\frac{1}{2^n}\alpha}{\frac{1}{2^n}\alpha\cos\frac{1}{2}\alpha\cos\frac{1}{4}\alpha\cos\frac{1}{8}\alpha\ldots\cos\frac{1}{2^n}\alpha}.$$

^{*)} Bon bieser Gleichung überzeugt man sich leicht mittels ber Beziehung: $\sin \alpha = 2 \sin \frac{1}{2} \alpha \cos \frac{1}{2} \alpha = 2^{\circ} \sin \frac{1}{4} \alpha \cos \frac{1}{4} \alpha \cos \frac{1}{2} \alpha = 2^{\circ} \sin \frac{1}{8} \alpha \cos \frac{1}{8} \alpha \cos \frac{1}{4} \alpha \cos \frac{1}{2} \alpha = 8^{\circ}$

5. 28.

In den meisten Fällen ist es einfacher den Bogen in Function der Coordinaten auszudrücken; man hat dann allgemein, wenn

$$y = f_1(x)$$
, $z = f_2(x)$

die Gleichungen der gegebenen Curve find:

$$\frac{ds}{dx} = \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2},$$

und es werden barnach:

$$L = \int_{x_0}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

$$LX = \int_{x_0}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

$$LY = \int_{x_0}^{X} (x) \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

$$LZ = \int_{x_0}^{X} (x) \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

$$(25.$$

die Gleichungen, welche zur Berechnung der Länge der gegebenen Curve und der Coordinaten ihres Schwerpunktes dienen.

Um sich von der Richtigkeit des ersten dieser Ausdrücke, aus welschem die drei folgenden vermöge der Gleichungen (19) hervorgehen, Rechenschaft zu geben, darf man nur beachten, daß sich die Veränderlichen y und z wegen ihrer Abhängigkeit von x für eine Aenderung Ax der lettern edenfalls und zwar beziehungsweise um Ay und Az, und der Bogen s um eine entsprechende Größe As ändern werden, und es ist leicht zu sehen, daß diese letztere Aenderung oder der Bogen As größer sein muß als seine Sehne, aber kleiner als die gebrochene Linie, welche ihn umschliest und die gebildet ist aus dem Stücke der Tangente, dessen Endpunkte denselben Abscissen x und x + Ax entsprechen, wie die Endpunkte des Bogens, und aus der Geraden, welche den zweiten Eudpunkt dieses Stückes der Tangente mit dem des Bogens As verbindet.

Die Tangente an der gegebenen Turve in dem Punkte xyz bildet nun mit der Achse der x einen Winkel 1, für welchen man in der Ein=leitung (§. 26) gefunden hat:

$$\cos l = \frac{1}{\sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}};$$

die Länge des betreffenden Stückes der Tangente, dessen Projection in der Achse der x der Aenderung dx gleich ist, wird daher durch:

$$\frac{\Delta x}{\cos l} = \Delta x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

ausgebrückt, und die Coordinaten seines zweiten Endpunktes sind:

$$x + \Delta x$$
, $y + \Delta x \frac{dy}{dx}$, $z + \Delta x \frac{dz}{dx}$.

Die Coordinaten bes entsprechenden Endpunktes von As find natürlich

$$x + \Delta x$$
, $y + \Delta y$, $z + \Delta z$,

und baraus folgt

$$\begin{cases} \sqrt{\left(\Delta x \frac{dy}{dx} - \Delta y\right)^{2} + \left(\Delta x \frac{dz}{dx} - \Delta z\right)^{2}} \\ = \Delta x \sqrt{\left(\frac{dy}{dx} - \frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^{2} + \left(\frac{dz}{dx} - \frac{\Delta z}{\Delta x}\right)^{2}} \end{cases}$$

als Länge der Geraden, welche den zweiten Endpunkt des Tangentenstückes mit dem des Bogens verbindet.

Man hat sonach

$$\Delta s > \sqrt{\Delta x^2 + \Delta y^2 + \Delta z^2}$$

unb

$$\Delta s < \Delta x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2} + \Delta x \sqrt{\left(\frac{dy}{dx} - \frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx} - \frac{\Delta z}{\Delta x}\right)^2},$$

und wenn man das Verhältniß der Aenderung des Bogens zu der von x nimmt, ebenso

$$\frac{\Delta s}{\Delta x} > \sqrt{1 + \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^{2} + \left(\frac{\Delta z}{\Delta x}\right)^{2}},$$

$$\frac{\Delta s}{\Delta x} < \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^{2} + \left(\frac{dz}{dx}\right)^{2} + \sqrt{\left(\frac{dy}{dx} - \frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^{2} + \left(\frac{dz}{dx} - \frac{\Delta z}{\Delta x}\right)^{2}}};$$

man kann baher

$$\frac{\Delta s}{\Delta x} = \sqrt{1 + \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^{2} + \left(\frac{\Delta z}{\Delta x}\right)^{2} + \beta} \sqrt{\left(\frac{dy}{dy}\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^{2} + \left(\frac{dz}{dx}-\frac{\Delta z}{\Delta x}\right)^{2}} + \gamma \left[\sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^{2} + \left(\frac{dz}{dx}\right)^{2} + \left(\frac{dz}{dx}\right)^{2} + \left(\frac{dz}{dx}\right)^{2}}\right]$$

sehen, indem man mit β und γ Jahlengrößen zwischen 0 und 1 bezeichnet. Geht man dann wieder in den Punkt xyz zurück, für welchen die Verhältnisse: $\frac{\Delta s}{\Delta x}$, $\frac{\Delta y}{\Delta x}$, $\frac{\Delta z}{\Delta x}$ ihre Anfangswerthe: $\frac{ds}{dx}$, $\frac{dy}{dx}$, $\frac{dz}{dx}$ ethalten, so sindet man den Ausbruck:

$$\frac{ds}{dx} = \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2}$$

für das Aenderungsgeset ber Bogenlänge in Bezug auf x.

Für eine ebene Curve, beren Ebene als die der xy angenommen wird, deren Gleichungen also

$$y = f(x) \quad , \quad z = 0$$

sind, kommen die Gleichungen (25) auf folgende zurück:

$$L = \int_{x_0}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2},$$

$$LX = \int_{x_0}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2}, LX = \int_{x_0}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2},$$
(26.

bon benen nun mehrere Anwendungen folgen sollen.

S. 29.

Als erstes Beispiel diene noch einmal ber Rreis, dessen Gleichung

$$x^2 + y^2 = r^2$$

ist, und für den man hat:

$$\frac{ds}{dx} = \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2} = \frac{r}{y} = \frac{r}{\sqrt{r^2 - x^2}}.$$

Damit ergibt sich zuerst der Ausbruck:

$$L = r \int_{x_0}^{X} \frac{1}{\sqrt{r^2 - x^2}},$$

welcher nur durch Auflösung in eine Reihe integrirt werden kann, bessen Werth aber unter der Form:

$$L = r \Delta \cdot \arcsin \frac{x}{r}$$

aus den bereits berechneten Sinustabellen und der bekannten Größe des Kreisumfanges gefunden wird. Ferner hat man

$$LX = r \int_{x_0}^{X_1} \frac{x}{\sqrt{r^2 - x^2}} = r \left(\sqrt{r^2 - x_0^2} - \sqrt{r^2 - X^2} \right) ,$$

also wenn $x_0 = 0$, X = x genommen wird, in welchem Falle der Bogen an der Achse der y anfängt,

$$LX = r^2 - r\sqrt{r^2 - x^2} = r(r - y)$$
.

Wird dagegen X = r, $x_0 = x$ gesetzt, damit der Bogen an der Achse der x endigt, so erhält man

$$LX = r\sqrt{r^2 - x^2} = ry.$$

Zur Bestimmung der zweiten Ordinate That man nach der letzten der Gleichungen (26) einfach

$$LY = \int_{x_0}^{X} dx \cdot r = r(X - x_0)$$

und für dieselben Grenzen wie oben, entweder

$$LY = rx$$

oder

$$LY = r(r-x).$$

Für ben Quabranten werben biese Ausbrücke

$$LX = r^2 = LY$$
,

ba für die ersten Grenzen x=r, für die zweiten x=0 gesetzt werden muß.

§. 30.

Die Gleichung der Parabel auf Achse und Scheitel bezogen:

$$y^2 = 2px$$

gibt die Aenderungsgesetze:

$$\frac{dx}{dy} = \frac{y}{p}, \quad \frac{ds}{dy} = \sqrt{1 + \left(\frac{dx}{dy}\right)^2} = \frac{1}{p} \sqrt{p^2 + y^2},$$

wenn man y als unabhängige Veränderliche nimmt, wodurch die Ausbrücke für LX und LY sich leichter integriren lassen. Wan zieht daraus zuerst:

und erhält damit für ein beliebiges Bogenstück zwischen den Ordinaten Y und yo die Länge:

$$L = \frac{1}{2p} \left(Y \sqrt{p^2 + Y^2} - y_0 \sqrt{p^2 + y_0^2} \right) + \frac{1}{2} p \log n \cdot \frac{Y + \sqrt{p^2 + Y^2}}{y_0 + \sqrt{p^2 + y_0^2}};$$

für einen Bogen bagegen, ber im Scheitel anfängt und mit der Ordi= nate y endigt, einfacher

$$L = \frac{1}{2} y \frac{\sqrt{p^2 + y^2}}{p} + \frac{1}{2} p \log n \cdot \frac{y + \sqrt{p^2 + y^2}}{p} .$$

Zwischen benselben Grenzen: y und 0 hat man ferner

$$L\Psi = \frac{1}{p} \int_{0}^{y} dy \cdot y \sqrt{p^{2} + y^{2}} = \frac{1}{3p} [(p^{2} + y^{2})^{\frac{3}{2}} - p^{3}]$$

unb

$$LX = \frac{1}{p} \int_{0}^{y} dy \cdot x \sqrt{p^{2} + y^{2}} = \frac{1}{2p^{2}} \int_{0}^{y} dy \cdot y^{2} \sqrt{p^{2} + y^{2}}$$

$$= \frac{1}{2p^{2}} \left[\frac{1}{4} y (p^{2} + y^{2})^{\frac{3}{4}} - \frac{1}{4} p^{2} \int_{0}^{y} dy \cdot \sqrt{p^{2} + y^{2}} \right],$$

oder da nach dem Werthe von L sich

$$\int_0^{\gamma} d\gamma \cdot \sqrt{p^2 + \gamma^2} = pL$$

ergibt,

$$L x = \frac{1}{8} \cdot \frac{p^2 + y^2}{p^2} y \sqrt{p^2 + y^2} - \frac{1}{8} p L .$$

Diese Ausbrücke geben die Werthe von X und Y, wenn der von L
zuvor berechnet worden ist.

Man kann den vorhergehenden Werthen eine elegantere und zugleich für die Berechnung zweckmäßigere Form geben, wenn man darin für

$$\frac{y}{p} = \frac{dx}{dy}$$
 bie Function tang τ

einführt, wo dann τ den Winkel bezeichnet, welchen die Tangente im Endpunkt des betreffenden Bogens mit der Achse der y, oder mit der Tangente im Scheitel einschließt. Man bringt dazu den Werth von Lzuerst unter die Form:

$$L = \frac{1}{2} p \left[\frac{y}{p} \sqrt{1 + \frac{y^2}{p^2}} + \log \left(\frac{y}{p} + \sqrt{1 + \frac{y^2}{p^2}} \right) \right]$$

und findet bann

$$L = \frac{1}{2} p \left[\tan \tau \sec \tau + \log \tau \left(\tan \tau + \sec \tau \right) \right]$$
$$= \frac{1}{2} p \left[\tan \tau \sec \tau + \log \tau \tan \left(\frac{1}{4} \pi + \frac{1}{2} \tau \right) \right].$$

Cbenso ergeben sich die Ausbrücke:

LX =
$$\frac{1}{8} p^2 \tan \tau \sec^3 \tau - \frac{1}{8} pL$$
,
LY = $\frac{1}{3} p^2 (\sec^3 \tau - 1)$,

aus welchen wieder X und V mittels des Werthes von L berechnet werden können.

Aus der Gleichung der Ellipse in Bezug auf Mittelpunkt und Achsen:

$$a^2 y^2 + b^2 x^2 = a^2 b^2$$

zieht man:

$$\frac{dy}{dx} = -\frac{b^2x}{a^2y}, \quad \frac{ds}{dx} = \sqrt{\frac{a^4y^2 + b^4x^2}{a^4y^2}} = \sqrt{\frac{a^4 - (a^2 - b^2)x^2}{a^2(a^2 - x^2)}}.$$

Man hat also für einen Bogen, welcher mit x wächst

$$L = \int_{x_0}^{X} \sqrt{\frac{a^4 - (a^2 - b^2)x^2}{a^2(a^2 - x^2)}} = a \int_{x_0'}^{X'} \sqrt{\frac{1 - e^2x'^2}{1 - x'^2}} = a \int_{U}^{u_0} du \cdot \sqrt{1 - e^2\cos^2u} ,$$

indem man, wie in den S.S. 86 und 87 des I. Buches sett:

$$\frac{a^2-b^2}{a^2}=e^2 \quad , \quad \frac{x}{a}=x'=\cos u \ .$$

Diese Ausbrücke können nur annäherungsweise durch Entwickelung der Wurzelgröße in eine Reihe integrirt werden, wobei aber darauf zu sehen ist; daß diese möglichst schnell convergirt. Entwickelt man nun den Zähler $\sqrt{1-e^2x'^2}$ nach der Binomial=Formel, so erhält man zwischen den Grenzen x'=x', $x_0'=0$, also für einen Bogen, welcher an dem Scheitel der kleinen Achse anfängt, den Ausbruck:

$$L = \int_{0}^{x'} \frac{1}{\sqrt{1-x'^2}} \left(1 - \frac{1}{2} e^2 x'^2 - \frac{1 \cdot 1}{2 \cdot 4} e^4 x'^4 - \frac{1 \cdot 1 \cdot 3}{2 \cdot 4 \cdot 6} e^6 x'^6 - \text{etc.} \right),$$

welcher, wenn die Integration mittels der Reductionsformel:

$$\int_{0}^{x'} \frac{x'^{2n}}{\sqrt{1-x'^{2}}} = -\frac{1}{2n}x'^{2n-1}\sqrt{1-x'^{2}} + \frac{2n-1}{2n}\int_{0}^{x'} \frac{x'^{2n-2}}{\sqrt{1-x'^{2}}}$$

ausgeführt ist, unter bie Form gebracht werben kann:

$$L = a \arcsin x' \left\{ 1 - \left(\frac{1}{2}e\right)^3 - \frac{1}{3} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4}e^3\right)^3 - \frac{1}{5} \left(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6}e^4\right)^3 - \text{etc.} \right\}$$

$$+ a \sqrt{1 - x'^2} \left[x' \left\{ \left(\frac{1}{2}e\right)^3 + \frac{1}{3} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4}e^3\right)^3 + \frac{1}{5} \left(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6}e^3\right)^3 + \text{etc.} \right\}$$

$$+ \frac{2}{3} x'^3 \left\{ \frac{1}{3} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4}e^3\right)^3 + \frac{1}{5} \left(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6}e^3\right)^3 + \text{etc.} \right\}$$

$$+ \frac{2 \cdot 4}{3 \cdot 5} x'^3 \left\{ \frac{1}{5} \left(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6}e^3\right)^3 + \text{etc.} \right\}$$

$$+ \text{etc.} \right],$$

um das Gesetz für die Bildung der Glieder augenfällig zu machen. Man sieht leicht, daß diese Reihe ziemlich schnell convergirt, wenn e² kleiner als z oder wenigstens kleiner als z ist, daß sie aber für größere Werthe von e, namentlich wenn dieses sehr wenig von 1 verschieden ist, der betreffende Bogen also einer sehr ercentrischen Ellipse angehört, nur sehr langsam convergirt und deßhalb nicht mehr zur Berechnung von L dienen kann.

Um daher auch für diesen Fall eine schneller convergirende Reihe zu erhalten, setze man in dem unentwickelten Integral

$$ex' = e \cos u = w$$
,

wodurch sich basselbe unter die Formen:

$$L = a \int_{0}^{w} dw \cdot \sqrt{\frac{1 - w^{2}}{e^{2} - w^{2}}} = a \int_{0}^{w} dw \cdot \frac{1}{\sqrt{1 - \frac{1 - e^{2}}{1 - w^{2}}}}$$

bringen läßt und entwickele ben Nenner in eine Reihe; man erhält so, indem man $1-e^2=\frac{b^2}{a^2}$ durch β^2 ersett, den Ausdruck:

$$L = a \int_{0}^{w} dw \cdot \left(1 + \frac{1}{2} \frac{\beta^{2}}{1 - w^{2}} + \frac{1.3}{2.4} \frac{\beta^{4}}{(1 - w^{2})^{2}} + \frac{1.3.5}{2.4.6} \frac{\beta^{6}}{(1 - w^{2})^{3}} + \text{etc.}\right)$$

und nach Ausführung der Integration mittels der Formel:

$$\int_{0}^{w} \frac{1}{(1-w^{2})^{n}} = \frac{w}{(2n-2)(1-w^{2})^{n-1}} + \frac{2n-3}{2n-2} \int_{0}^{w} \frac{1}{(1-w^{2})^{n-1}}$$
ergibt sich ber Werth von L unter der Form:

$$L = a \beta^{2} \log n \sqrt{\frac{1 + ex'}{1 - ex'} \left\{ \frac{1}{2} + \frac{3}{4} \left(\frac{1}{2} \beta \right)^{2} + \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{3} \right)^{2} + \text{etc.} \right\}}$$

$$+ a ex' \left[1 + \frac{\beta^{2}}{1 - e^{2}x'^{2}} \left\{ \frac{3}{4} \left(\frac{1}{2} \beta \right)^{2} + \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{3} \right)^{2} + \text{etc.} \right\}$$

$$+ \frac{2}{3} \frac{\beta^{2}}{(1 - e^{2}x'^{2})^{3}} \left\{ \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{3} \right)^{2} + \text{etc.} \right\}$$

$$+ \text{etc.} \right],$$

welche zeigt, daß dieser Ausbruck um so schneller convergirt, je kleiner β , je ercentrischer also die Ellipse ist. \bullet)

Zur Bestimmung von W erhält man ferner mit den obigen Werthen und indem man a²—b² durch c² ersett, allgemein

$$LW = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2} = \int_{x_0}^{X} \frac{dx}{a^2} \sqrt{a^4 - c^2 x^2},$$

und zwischen den Grenzen $x_0 = 0$ und X = x wird

$$LY = \frac{bx}{2a^2} \sqrt{a^4 - c^2x^2} + \frac{a^2b}{2c} \arcsin \frac{cx}{a^2}$$
.

Der Werth von LX bagegen läßt sich wieder leichter sinden, wenn man y als unabhängige Veränderliche nimmt, wodurch berselbe mit der Beachtung, daß y kleiner wird, wenn der Bogen s wächst, die Form annimmt:

$$LX = \int_{y_0}^{Y} \frac{dy}{dy} \cdot -\frac{a}{b^2} \sqrt{b^4 + (a^2 - b^2)y^2} = \frac{a}{b^2} \int_{Y}^{y_0} \frac{dy}{dy} \cdot \sqrt{b^4 + c^2y^2};$$

für die vorher angenommenen Grenzen X = x, $x_0 = 0$ wird Y = y und $y_0 = b$, und man findet dann

$$LX = \frac{a}{b^2} \int_{y}^{b} \sqrt{b^4 + c^2 y^2} = \frac{a}{b^2} \left(\frac{1}{2} b^2 \sqrt{b^2 + c^2} - \frac{1}{2} y \sqrt{b^4 + c^2 y^2} \right) + \frac{a b^2}{2c} \log n \cdot \frac{b c + b \sqrt{b^2 + c^2}}{c y + \sqrt{b^4 + c^2 y^2}},$$

ober da b² + c² = a² ist, einfacher

[&]quot;) Für e = 1, $\beta = 0$ geht ber elliptische Bogen in eine Gerabe über, und man findet durch den obigen Ansbruck L = ax = x, wie es sein muß.

$$LX = \frac{1}{2} a \left[a - y \frac{\sqrt{b^4 + c^2 y^2}}{b^2} - \frac{b^2}{c} \log n \cdot \frac{cy + \sqrt{b^4 + c^2 y^2}}{b(a+c)} \right].$$

Für ben elliptischen Quadranten hat man

$$x = a$$
 , $y = 0$, $x' = \frac{x}{a} = 1$,

wodurch sich zuerst

$$\arcsin 1 = \frac{1}{2}\pi$$
 , $\sqrt{a^2 - c^2x^2} = ab$

ergibt, und bann die Werthe folgen:

$$L = \frac{1}{2} \pi a \left\{ 1 - \left(\frac{1}{2}e\right)^2 - \frac{1}{3} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4}e^3\right)^2 - \frac{1}{5} \left(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6}e^3\right)^2 - \text{etc.} \right\}$$

wenn e2 kleiner als ist, und

$$L = a \beta^{2} \log n \sqrt{\frac{1+e}{1-e} \left\{ \frac{1}{2} + \frac{3}{4} \left(\frac{1}{2} \beta \right)^{2} + \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{2} \right)^{2} + \text{etc.} \right\}}$$

$$+ a e \left[1 + \left\{ \frac{3}{4} \left(\frac{1}{2} \beta \right)^{2} + \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{2} \right)^{2} + \text{etc.} \right\}$$

$$+ \frac{2}{3} \frac{1}{\beta^{3}} \left\{ \frac{5}{6} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \beta^{2} \right)^{2} + \text{etc.} \right\}$$

$$+ \text{etc.}$$

für Werthe von e2, welche zwischen 3 und 1 liegen. Ferner hat man noch

LX =
$$\frac{1}{2}a\left(a-\frac{b^2}{c}\log n \cdot \frac{b}{a+c}\right)$$
,

LY = $\frac{1}{2}b\left(b+\frac{a^2}{c}\arcsin \frac{c}{a}\right)$,

womit die Lösung der Aufgabe erreicht ist.

§. 32.

Eine ber beachtungswerthesten Curven für die Mechansk ist, wie das erste Buch schon gezeigt hat, die Cycloide. Sie kann daburch erzeugt gedacht werden, daß ein Kreis, dessen Halbmesser unveränderlich . ist, auf einer Geraden AB, Fig. 34, ohne zu gleiten, fortrollt; bei dieser Bewegung wird ein beliebiger Punkt M der Kreislinie die genannte Curve beschreiben.

Um barnach die Gleichung dieser Linie zu erhalten, nehmen wir die Gerade AB als Achse der x und den Punkt A, in welchem die

Arcislinie mit ihrem Puntte M die Gerade AB berührt hat, als Ansfangspuntt, so daß AP = x, PM = y ist, und bezeichnen den Wintel MOD mit t; es ist dann

$$x = AP = AD - PD = MD - MN$$

= $a(t - \sin t)$,
 $y = PM = DN = OD - ON$
= $a(1 - \cos t)$,

und man kann bemnach die beiden Gleichungen

$$x = a(t - \sin t)$$

$$y = a(1 - \cos t)$$

zusammen als Gleichungen der Cheloide betrachten. Will man nur eine Gleichung zwischen x und y erhalten, so muß man t aus denselben eliminiren, wodurch sich der wenig einfache Ausdruck:

$$x = a \operatorname{arc} \cos \frac{a - y}{a} - \sqrt{2ay - y^2}$$

ergibt. Das Aenberungsgesetz der Coordinaten ist dagegen sehr einfach; benn man hat aus den vorhergehenden Gleichungen:

$$\frac{dx}{dt} = a(1 - \cos t) = y , \quad \frac{dy}{dt} = a \sin t$$

unb

$$\frac{dy}{dx} = \frac{\frac{dy}{dt}}{\frac{dx}{dt}} = \frac{a \sin t}{y} = \pm \frac{\sqrt{2ay - y^2}}{y} = \pm \sqrt{\frac{2a - y}{y}}.$$
 (a.

In vielen Fällen ist es aber, wie wir schon im britten Abschnitte des verhergehenden Buches gesehen haben, wichtiger und außerdem für die Bestimmung der Länge und der Coordinaten des Schwerpunktes eines Bogenstückes einfacher, wenn man den Aufangspunkt der Coordinaten in den Scheitel E verlegt und die Normale EC als Achse der x an=nimmt; man hat dann 2a - x für y und $\pi a + y$ für x und demnach $-\frac{dx}{dx}$ für $\frac{dy}{dx}$ zu sehen und erhält damit das neue Aenderungsgeset;

$$\frac{\mathrm{d}y}{\mathrm{d}x} = \pm \sqrt{\frac{2\mathrm{a}-x}{x}} = \pm \frac{2\mathrm{a}-x}{\sqrt{2\mathrm{a}x-x^2}}.$$
 (b.

Daraus folgt dann für einen Bogen, ber mit x wächst,

$$\frac{\mathrm{d}s}{\mathrm{d}x} = \sqrt{\frac{2a}{x}}$$

unb

$$L = \int_{x_0}^{X} dx \cdot \sqrt{\frac{2a}{x}} = 2\left(\sqrt{2aX} - \sqrt{2ax_0}\right),$$

also für einen Bogen, der im Scheitel E anfängt und mit der Abscisse x endigt, einfach

$$L=2\sqrt{2ax}.$$

Ferner erhält man zur Bestimmung bes Schwerpunktes allgemein

$$LX = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{\frac{2a}{x}} = \int_{x_0}^{X} dx \cdot \sqrt{2ax} = \frac{2}{3} a \left(X^{\frac{3}{4}} - x_0^{\frac{3}{4}} \right)$$

und für die vorigen Grenzen: X = x, x₀ = 0

$$LX = \frac{2}{3}x\sqrt{2ax} = \frac{1}{3}Lx$$
, $X = \frac{1}{3}x$;

man sieht daraus, daß der Schwerpunkt eines Bogens der CycLoide, welcher ben Scheitel der Curve zur Mitte hat, auf der Normalen in diesem Punkteum ein Drittheilseines Pfeiles vom Scheitel entfernt liegt.

Endlich hat man burch theilweise Integration:

$$LW = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \sqrt{\frac{2a}{x}} = L(Y - y_0) - 2 \int_{x_0}^{X} dx \cdot \sqrt{2ax} \cdot \frac{dy}{dx},$$

ober wenn für $\frac{dy}{dx}$ bessen obiger Werth (b) gesetzt und zwischen ben=selben Grenzen wie vorher integrirt wird, für welche man Y = y, $y_0 = 0$ zu setzen hat,

LY = Ly - 2
$$\int_{0}^{x} dx \cdot \sqrt{2a(2a-x)} = Ly + \frac{4}{3}\sqrt{2a} \left[(2a-x)^{\frac{4}{3}} - (2a)^{\frac{3}{2}} \right],$$

und bemnach ergibt sich

$$\mathbf{Y} = \mathbf{y} - \frac{2}{3} \left(2\mathbf{a} \sqrt{\frac{2\mathbf{a}}{\mathbf{x}}} - (2\mathbf{a} - \mathbf{x}) \sqrt{\frac{2\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{x}}} \right).$$

Für die halbe Cycloide ist x=2a, $y=\pi a$, und man sindet mit diesen Werthen

L=4a,
$$\mathbf{X} = \frac{2}{3}a$$
, $\mathbf{Y} = \frac{1}{3}a(3\pi - 4) = 1,80826..a$.

Als lette Anwendung der Gleichungen (26) soll noch die Lage des Schwerpunktes von einem Bogen der Kettenlinie untersucht werden. Die Gleichung dieser Curve hat, wie im folgenden Buche gezeigt wird, die Form:

$$y = \frac{1}{2} p \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right),$$

worin e die Basis der natürlichen Logarithmen und p den Parameter der Kettenlinie, d. i. den Abstand ihres Scheitels C, Fig. 35, von der Achse der x bedeutet. Außerdem hat man, wie auch leicht aus dieser Gleichung abzuleiten ist,

$$s = p \frac{dy}{dx}$$
, $L = \frac{1}{2} p \left(e^{\frac{x}{p}} - e^{-\frac{x}{p}}\right)$,

wenn der Bogen vom Scheitel anfängt, also $\mathbf{X} = \mathbf{x}, \ \mathbf{x_0} = \mathbf{0}$ ist. Es ergibt sich daraus

$$\frac{\mathrm{d}s}{\mathrm{d}x} = \frac{1}{2} \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right),$$

und damit erhält man zwischen benselben Grenzen,

$$LX = \frac{1}{2} p x \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right) - \frac{1}{2} p^2 \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right) + p^2$$

ober mit den Werthen von L und y einfacher:

$$LX = Lx-py+p^2$$
, $X = x-\frac{p}{L}(y-p)$.

Ferner hat man

$$LY = \frac{1}{2} \int_{0}^{x} dx \cdot y \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right) = \frac{1}{4} p \int_{0}^{x} dx \cdot \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right)^{2},$$

worans nach und nach folgt:

$$LY = \frac{1}{4}p \left[\frac{1}{2}p \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}} \right) \left(e^{\frac{x}{p}} - e^{-\frac{x}{p}} \right) + 2x \right],$$

$$LY = \frac{1}{2}Ly + \frac{1}{2}px , \quad Y = \frac{1}{2}y + \frac{p}{2L}x.$$

Diese Werthe von K und Y können sehr leicht construirt werden, wenn man die obige Eigenschaft der Rettenlinie: $s = p \frac{dy}{dx}$ und eine andere, wonach auch $y^2 = L^2 + p^2$ ist, zu Hülse nimmt. Soll nämlich der Schwerpunkt des Bogens BC bestimmt werden, so fällt man die Senkrechte BP = y auf die Achse AX, beschreibt über derselben als Hypotenuse ein rechtwinkliges Dreieck BPG, dessen eine Kathete GP = p ist, während nach der vorhergehenden Gleichung die andere BG = L sein wird. Durch den Scheitel C zieht man sodann eine Parallele CK zur Achse der x und durch den Durchschnitt K dieser letztern mit der Seite BG zur Achse der y eine Parallele KO; diese Gerade wird durch den Schwerpunkt gehen. Denn wegen der Aehnlichkeit der Dreiecke BJK und BPG hat man:

$$JK : PG = BJ : BG$$
,

oder

$$JK = PG\frac{BJ}{BG} = p\frac{y-p}{L},$$

und folglich auch

$$CK = x - p \frac{y - p}{L} = X.$$

Um dann Y zu erhalten, zieht man durch die Mitte E von BP eine Senkrechte auf BG und errichtet in der Mitte L von AP eine zweite Senkrechte, welche die erstere in einem Punkte N schneibet, so daß man LN = Y hat, und der Durchschnittspunkt O der Geraden KO und NO der gesuchte Schwerpunkt sein wird. Denn zieht man durch E zu AX die Parallele EF, so ergibt sich aus der letztern Construction vermöge der Aehnlichkeit der Dreiecke EFN und BPG die Proportion:

$$FN : EF = PG : BG$$

und baraus der Werth von FN:

$$FN = EF \frac{PG}{BG} = \frac{1}{2} x \frac{P}{L} ,$$

woraus weiter folgt:

$$LN = EF + FN = PE + FN = \frac{1}{2}y + \frac{1}{2}x\frac{p}{L} = Y$$
.

Man schließt daraus, daß der Schwerpunkt des Bogens BCD in Mauf der Achse der y liegen wird.

S. 34.

Um hier sogleich ein Beispiel für die Berechnung zu geben, sei der Schwerpunkt eines elliptischen Quadranten zu bestimmen, dessen Halbachsen $a=2^m$, $b=1^m,60$ sind.

Zuerst hat man

c =
$$\sqrt{4-2.56}$$
 = $\sqrt{1.44}$ = 1^m,20
e = $\frac{1.2}{2}$ = 0.6, e² = 0.36, $\frac{1}{4}$ e² = 0.09
 $\frac{1}{4} \cdot \frac{3}{16} \cdot e^4 = \frac{3}{16} \cdot 0.09 \cdot 0.36$ = 0.00608
 $\frac{1}{4} \cdot \frac{3}{16} \cdot \frac{15}{36} e^6 = \frac{15}{36} \cdot 0.00608 \cdot 0.36$ = 0.000912
 $\frac{5}{256} \cdot \frac{35}{64} e^8 = \frac{35}{64} \cdot 0.000912 \cdot 0.36$ = 0.00018
u. f. f.

Damit ergibt sich bann nach dem ersten Werthe von L in §. 31

$$1 - \frac{1}{4}e^{2} - \frac{3}{64}e^{4} - \text{etc.} = 1 - (0.09 + 0.0061 + 0.0009 + 0.0002).$$

$$= 1 - 0.0972 = 0.9028,$$

$$L = \pi.0,9028.1^{m}$$
.

Ferner ist a+c=3,2, und man hat

$$LX = 1\left(2 - \frac{(1,6)^2}{1,2} \log \frac{1,6}{3,2}\right),$$

LY = 0,8
$$\left(1,6+\frac{4}{1,2} \arcsin \frac{1,2}{2}\right)$$
.

Die weitere Rechnung wird dann mit der Beachtung, daß logna = Uloga = 2,30258 loga ist, folgende:

$\log \pi = 0.49715$ $\log 0.9028 = 9.95559$	$\log \frac{1.6}{3.2} = 9.69897 - 10$	$\log \frac{1.2}{2} = 9.77815$
log L=0,45274 L=2 ^m ,8362	=-0,30103	$=\log \sin 36^{\circ} 52',2$ $=\log \sin 2212',2$
d. E. log L=9,54726 log Lx=0,54141	log (0,30103)=9,47861 log M=0,36222	log 2212',2=3,34483
$\log x = 0.08867$ $x = 1^{m}, 2265$	log 1,6=0,20412 log 1,6=0,20412	d. E. log 3437,7=6,46373 log 4=0,60206
d. E. log L=9,54726	d. E. log 1,2—9,92082	d. E. log 1,2=9,92082
log Ly=0,47655 log y=0,02381	log (1,4787)=0,16989 Lx=2+1,4787	log 2,1451=0,33144 Ly=0,8(1,6+2,1451)
v=1 ^m ,0564 Die Ergebnisse sind	Lx=3,4787 bemnach:	Ly=2,9961
$L=2^{m},8362$	$x = 1^{m}, 2265$	$Y = 1^m,0564$.

II. Schwerpunkt homogener Flächen.

§. 35.

Um die in S. 23 erhaltenen Ausbrücke (18) zur Bestimmung des Schwerpunktes anwenden zu können, muß das Aenderungsgesetz:

der Oberfläche O in Bezug auf die beiben unabhängigen Veränderlichen x und y in Function dieser letztern ausgedrückt werden.

Bleiben wir nun zuerst bei den ebenen Flächen stehen und nehmen deren Ebene als Coordinatenebene der xy an, so haben wir einmal für jeden Werth von x und y

$$z = 0$$
 , also and $z = 0$;

der Schwerpunkt liegt in der Fläche selbst, und es reichen die drei ersten der Gleichungen (18) zur Bestimmung dieses Punktes hin. Ferner ist leicht zu sehen, daß das obengenannte Aenderungsgesetz in diesem Falle der Einheit gleich ist. Denn die von der Eurve MN, Fig. 36, und

ben zu den Coordinaten = Achsen parallelen Geraden MG und NG bes grenzte Fläche, deren Flächeninhalt O sei, wird um das Flächenstück MGmk wachsen, wenn die Abscisse AP = x um Pp = Δ x zunimmt, während die Grenze QG unverändert bleibt, und man wird haben:

$$\mathbf{M}\mathbf{G}\mathbf{m}\mathbf{k} = \mathbf{\Delta}_{\mathbf{x}}\mathbf{0} ,$$

indem man mit $\Delta_{\mathbf{x}}O$ wieder die durch die alleinige Vergrößerung von x bewirkte Aenderung von O bezeichnet.

Läßt man nun auch AQ = y sich um $Qq = \Delta y$ ändern, so wird die Fläche O auch um das Flächenstück NGnh größer werden oder eine Aenderung Δ_y O erhalten; es wird aber auch der erste Juwachs $MGmk = \Delta_x$ O um ein neues Stück Ghkl vermehrt werden, welches mit Δ_y . Δ_x O bezeichnet werden muß, und dessen Obersläche offenbar durch das Product $\Delta x \Delta y$ gemessen wird. Wan zieht daraus das Verhältniß:

$$\frac{\Delta_{y} \cdot \Delta_{x} 0}{\Delta x \Delta y} = \frac{\Delta_{y} \cdot \frac{\Delta_{x} 0}{\Delta x}}{\Delta y} = 1,$$

dessen Anfangswerth natürlich benselben Werth behält, und wonach man hat:

$$\frac{d.\frac{dO}{dx}}{dy} = \frac{d.\frac{dO}{dy}}{dx} = \frac{d^2O}{dx\,dy} = 1,$$

da man offenbar zu demselben Ergebniß gelangt, wenn man zuerst y und dann x wachsen läßt. Damit haben wir also zur Bestimmung des Schwerpunktes einer ebenen Fläche die Gleichungen:

$$0 = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{1} ,$$

$$0 \mathbf{X} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{x} , \quad 0 \mathbf{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{y} .$$

$$(27.$$

Wenn die gegebene Fläche von zwei verschiedenen Curven begrenzt wird, deren Gleichungen:

$$y = f_0(x)$$
, $y' = F(x')$

sind, und von zwei zur Achse der y parallelen Geraden, wie in Fig. 37,

so werden die Grenzen Y und yo von x abhängig und sind die Werthe von y und y' für denselben Werth von x, also

$$Y = F(x)$$
 , $y_0 = f_0(x)$;

wenn man daher die Gleichungen (27) in Bezug auf y integrirt, so nehmen sie die Form an:

28.)
$$\begin{cases} 0 = \int_{x_0}^{X} [F(x) - f_0(x)], & 0 = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x [F(x) - f_0(x)], \\ 0 = \frac{1}{2} \int_{x_0}^{X} dx \cdot [F^2(x) - f_0^2(x)]. \end{cases}$$

Dieselbe Form behalten biese Ausbrücke, wenn die beiden begrenzenden Bogen derselben Eurve angehören, wie in Fig. 38; die beiden Grenzewerthe Y und y_0 ergeben sich dann gleichzeitig für denselben Werth von x aus der Gleichung dieser Eurve unter der Form: F(x,y) = 0.

Die Gleichungen (28) werben bagegen viel einfacher, wenn eine ber begrenzenden Linien eine Gerade und zugleich die Achse der x ist; man hat dann als Gleichung dieser letztern

$$y_0 = f_0(x) = 0 ,$$

und bamit ergibt sich

$$0 = \int_{x_0}^{X} dx \cdot F(x) , \quad 0X = \int_{x_0}^{X} dx \cdot F(x) , \quad 0Y = \frac{1}{2} \int_{x_0}^{X} dx \cdot F^{2}(x)$$

ober, wenn man F(x) nun burch y ersetzt noch einfacher:

29.)
$$0 = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y$$
, $0x = \int_{x_0}^{X} dx \cdot xy$, $0y = \frac{1}{2} \int_{x_0}^{X} dx \cdot y^2$,

unter welcher Form diese Gleichungen gewöhnlich angewendet werden.

§. 36.

Die Formeln (27) können bazu angewendet werden, den Schwerspunkt eines Dreiecks ABC, Fig. 39, zu bestimmen.

Durch die Spitze A dieses Dreiecks, welche als Coordinaten = Anfang genommen wird, ziehe man die Achse AX senkrecht auf die gegenüber= liegende Seite BC, deren Länge mit a bezeichnet sei, und setze die

Entsernung AD derselben von der Achse der y gleich h. Die Gleichungen der begrenzenden Geraden AB und AC werden dann die Form haben:

$$y = tx$$
 , $y' = t'x'$,

und man hat in die Gleichungen (27) die Werthe einzuführen:

$$F(x) = t'x$$
, $f_0(x) = tx$, $X = h$, $x_0 = 0$. Daburch ergibt sich zuerst:

$$0 = \int_0^h dx \cdot (t'-t)x = \frac{1}{2}(t'-t)h^2,$$

ober ba (t'-t)h = BD - CD = a ist,

$$0=\frac{1}{2}ah.$$

Ferner findet man

$$0X = \int_0^h dx \cdot (t'-t)x^2 = \frac{1}{3}(t'-t)h^3 = \frac{1}{3}ah^2$$

und daraus mit dem Werthe von O

$$\mathbf{X} = \frac{2}{3}\mathbf{h} .$$

Zulett wird

$$0Y = \int_{0}^{h} \frac{1}{2} (t'^{2} - t^{2}) x^{2} = \frac{1}{6} (t'^{2} - t^{2}) h^{2} = \frac{1}{3} ah \cdot \frac{1}{2} (t' + t) h,$$

$$Y = \frac{2}{3} \cdot \frac{1}{2} (t' + t) h = \frac{2}{3} DE \text{ ober } Y = \frac{1}{2} (t' + t) X.$$

Nus diesen Werthen folgt, daß der Schwerpunkt O eines Dreiecks auf der Geraden AE liegt, welche die Mitte E der Grundlinie BC mit der Spiße A verbindet und zwar um zwei Drittheile ihrer Länge von A entfernt; denn es ist offendar $\frac{1}{2}h(t'+t)$ die Ordinate DE des Mittelpunktes E von BC, also $y=\frac{1}{4}(t'+t)x$ die Gleichung der Geraden AE.

Es dürfte woht wünschenswerth sein, dieses Ergebniß auch auf einem andern, einfachen Wege, ohne Anwendung der Integralrechnung, aber auch ohne Anwendung der Methode der Theitung in's Unendlich= Neine zu erhalten, und dieser streng richtige Weg ist der folgende.

Sei ABC, Fig. 40, bas gegebene Dreieck, dessen Seite AB als Achse ber x genommen, bessen Oberstäche mit O und bessen Höhe CD Decker, hand ber Mechanik II.

wit h bezeichnet werden soll. Theilt man dieses Dreieck durch die Geraden ab, ac, bc, welche je zwei der Mittelpunkte a, d, c seiner drei Seiten verdinden, in 4 congruente und dem ganzen ähnliche Dreiecke, so wird jedes von diesen die Obersläche $\frac{1}{2}$ 0 und die Höhe $\frac{1}{2}$ h erhalten; nennt man dann den Abstand des Schwerpunktes eines solchen Dreiecks von der zu AB parallelen Seite y, so hat man gemäß der Gleichung: $PY = \sum py$ den Ausbruck:

$$0Y = \sum_{h=0}^{\infty} \frac{1}{4} 0y = \frac{1}{4} 0y + \frac{1}{4} 0y + \frac{1}{4} 0(\frac{1}{2}h - y) + \frac{1}{4} 0(\frac{1}{2}h + y)$$

und zieht baraus

$$\Psi = \frac{1}{4}h + \frac{1}{2}\gamma.$$

Es ist aber an und für sich einleuchtend und überdies durch das Gesetz der Homogeneität leicht zu beweisen, daß bei ähnlichen Flächen die Schwerpunkte ähnlich liegen, daß also in unserm Falle y = 1 V sein muß*); badurch ergibt sich sogleich aus der vorstehenden Gleichung:

$$\frac{3}{4} \mathbf{Y} = \frac{1}{4} \mathbf{h}$$
 , $\mathbf{Y} = \frac{1}{3} \mathbf{h}$.

Was nun für die Seite AB als Grundlinie gilt, ist auch für jede andere richtig; zieht man also in dem Dreieck ABC, Fig. 41, zwei

$$\mathbf{W} = f(a, b, c)$$
 , $\dot{y} = f(\frac{1}{2}a, \frac{1}{2}b, \frac{1}{2}c)$;

barans kann aber nach S. 46 ber Ginleitung gezogen werben :

$$Y = a.\varphi(a, b, c)$$
, $y = \frac{1}{2}a.\varphi(\frac{1}{2}a, \frac{1}{2}b, \frac{1}{2}c)$,

wo bann φ nur eine solche Function sein kann, beren Werth von der Einheit der Länge unabhängig ist und folglich derselbe bleibt, wenn man na, nb, nc statt a, b, c hineinsett; man hat also

$$\varphi(a, b, c) = \varphi(\frac{1}{2}a, \frac{1}{2}b, \frac{1}{2}c)$$
,

und dadurch

$$y = \frac{1}{2} \Psi .$$

^{*)} Der Abstand W ist nothwendig eine Function der drei Seiten a, b, c bes gegebenen Dreiecks, und y eine gleiche Function von den Seiten \(\frac{1}{4} \) a, \(\frac{1}{4} \) b, \(\frac{1}{4} \) eines der kleinen Dreiecke, also

Gerade ab und cd parallel zu den Seiten AB und BC und so, daß ihre Abstände von denselben einem Drittheil der entsprechenden Höhen gleich sind, so werden sich dieselben im Schwerpunkte Oschneiden und, wie leicht zu sehen ist, sich gegenseitig halbiren, woraus sofort folgt, daß dieser Punkt auf der Geraden CD liegt, welche die Mitte D von AB mit der gegenüberliegenden Spize C verbindet.

S. 37.

Die Lage bes Schwerpunktes eines Dreiecks kann auch sehr einfach burch die Coordinaten seiner Eckpunkte ausgebrückt werden. Bezeichnet man diese nämlich mit $x_0 y_0$, $x_1 y_1$, $x_2 y_2$, so sindet man für die Coordinaten der Mitte D von BE, Fig. 42, die Werthe:

$$\frac{1}{2}(x_0+x_1)$$
, $\frac{1}{2}(y_0+y_1)$

und damit für die des Punktes O, welcher die Gerade CD so theilt, daß $DO = \frac{1}{2}CO = \frac{1}{4}CD$ wird:

$$X = \frac{1}{2}(x_0 + x_1) + \frac{1}{3}[x_2 - \frac{1}{2}(x_0 + x_1)] = \frac{1}{3}(x_0 + x_1 + x_2),$$

$$Y = \frac{1}{2}(y_0 + y_1) + \frac{1}{3}[y_2 - \frac{1}{2}(y_0 + y_1)] = \frac{1}{3}(y_0 + y_1 + y_2);$$

man schließt baraus, daß die Coordinaten des Schwerpunktes von einem Dreiecke die arithmetischen Mittel aus den ent= sprechenden Coordinaten der drei Echunkte sind. Wenn ein Schunkt der Anfang der Coordinaten ist, z. B. der, dessen Coordinaten 40 % sind, so wird einfacher

$$X = \frac{1}{3}(x_1 + x_2)$$
 , $Y = \frac{1}{3}(y_1 + y_2)$.

Dittels dieser Werthe läßt sich nun der Schwerpunkt eines beliebigen ebenen Vieleckes durch die Coordinaten seiner Echpunkte berechnen, indem man dasselbe vom Anfang der Coordinaten aus, welcher der einfacheren Rechnung wegen am besten in einen jener Echpunkte verlegt wird, in Dreiecke zerlegt und auf diese die Gleichungen (12) anwendet. Dazu ist aber nothwendig, daß man auch den Flächeninhalt dieser Oreiecke durch die Coordinaten ihrer Echpunkte berechnen kann, und dieses geschieht mittels des Ausdrucks:

$$0 = \frac{1}{2} [x_0 (y_1 - y_2) + x_1 (y_2 - y_0) + x_2 (y_0 - y_1)],$$

wenn keiner ber Echpunkte im Anfangspunkte liegt; im andern Falle wird z. B. $x_0 = y_0 = 0$, und dann einfacher:

$$0 = \frac{1}{2}(x_1 y_2 - x_2 y_1).$$

Diese Ausbrücke lassen sich leicht aus Fig. 42 badurch ableiten, daß man die Oberstäche des Dreiecks BCE durch die der drei Trapeze EBJH, BCGF und CEHG ausbrückt, den so erhaltenen Ausbruck entwickelt und reduzirt.

Wendet man diese Bemerkungen auf das Fünfeck ABCDE, Fig. 43, an, so erhält man daraus zuerst die Dreiecke ABC, ACD, ADE, und für deren Oberstächen und Schwerpunkte hat man

$$\begin{aligned} 0_1 &= \frac{1}{2} (x_1 y_2 - y_1 x_2), & x' &= \frac{1}{3} (x_1 + x_2), & y' &= \frac{1}{3} (y_1 + y_2), \\ 0_2 &= \frac{1}{2} (x_2 y_3 - y_2 x_3), & x'' &= \frac{1}{3} (x_2 + x_3), & y'' &= \frac{1}{3} (y_2 + y_3), \\ 0_3 &= \frac{1}{2} (x_3 y_4 - y_3 x_4), & x'' &= \frac{1}{3} (x_4 + x_3), & y''' &= \frac{1}{3} (y_3 + y_4), \end{aligned}$$

und für die Coordinaten des Schwerpunktes vom ganzen Fünfeck findet man damit

$$\mathbf{X} = \frac{\mathbf{0}_1 \, \mathbf{x}' + \mathbf{0}_2 \, \mathbf{x}'' + \mathbf{0}_3 \, \mathbf{x}'''}{\mathbf{0}_1 + \mathbf{0}_2 + \mathbf{0}_3} \quad , \quad \mathbf{Y} = \frac{\mathbf{0}_1 \, \mathbf{y}' + \mathbf{0}_2 \, \mathbf{y}'' + \mathbf{0}_3 \, \mathbf{y}'''}{\mathbf{0}_1 + \mathbf{0}_2 + \mathbf{0}_3} \; .$$

Wan könnte auch den Coordinaten Anfang in das Innere des Vieleckes verlegen; man erhält dann nur eine um zwei größere Anzahl von Dreiecken, die Ausdrücke für den Flächeninhalt und die Coordinaten der Schwerpunkte dieser Dreiecke, so wie für das Vieleck selbst behalten übrigens dieselben Formen, wie in dem vorhergehenden Falle. Ferner ist es nicht schwer, die entsprechenden Ausdrücke für ein Dreieck und darnach für ein ebenes oder nicht ebenes Vieleck in Bezug auf drei Coordinaten = Chenen abzuleiten; wir werden später darauf zurücksommen, und es mag diese Ableitung einstweilen dem Leser überlassen bleiben.

§. 38.

Der Schwerpunkt von einem Trapez kann mittels des Vorher= gehenden auf verschiedene Weise gefunden werden. Rach den Ergebnissen für das Dreieck liegt er jedenfalls auf der Geraden, welche die Mittelpunkte der beiden parallelen Seiten a und d verdindet. Zerlegt man dann das Trapez ABCD, Fig. 44, dessen höhe h sei, durch eine Diagonale CD in zwei Dreiecke ABC und BCD, so erhält man für die Oberslächen derselben und für die Abstände y' und y" ihrer Schwerpunkte von der Seite AB — a die Werthe:

$$0_1 = \frac{1}{2}ah$$
, $y' = \frac{1}{3}h$, $0_2 = \frac{1}{2}bh$, $y' = \frac{2}{3}h$,

und mit diesen wird

$$0 \mathbf{W} = 0_1 \mathbf{y}' + 0_2 \mathbf{y}'' ,$$

$$\frac{1}{2} (\mathbf{a} + \mathbf{b}) \mathbf{h} \mathbf{W} = \frac{1}{6} \mathbf{a} \mathbf{h}^2 + \frac{2}{6} \mathbf{b} \mathbf{h}^2 = \frac{1}{6} \mathbf{h}^2 (\mathbf{a} + 2\mathbf{b}) ,$$

asso auch

$$\mathbf{W} = \frac{1}{3} h \frac{\mathbf{a} + 2\mathbf{b}}{\mathbf{a} + \mathbf{b}} ,$$

mit welcher Gleichung die Lage des Schwerpunktes bestimmt ist. Durch Construction kann man diesen Punkt entweder dadurch sinden, daß man die Schwerpunkte der beiden Dreiecke durch eine Gerade verbindet, oder nach dem vorhergehenden Werthe von T dadurch, daß man die Seite aum ein Stück = d und die Seite d nach entgegengesetzter Richtung um ein Stück = a verlängert und die Endpunkte G und H dieser Verslängerungen durch eine Gerade GH verbindet; in beiden Fällen wird die genannte Verbindungslinie die Gerade EF im Schwerpunkte Oschwerpunkte. Im ersten Falle ist dies von selbst einleuchtend; im zweiten hat man

$$OF : OE = EG : FH = a + \frac{1}{2}b : \frac{1}{2}a + b$$

also auch

OE: EF =
$$\frac{1}{2}a + b: \frac{3}{2}(a+b)$$
,

und daraus ergibt sich wieder

$$0E = \frac{1}{3} EF \frac{a+2b}{a+b},$$

oder da noch die Proportion:

$$0E : \mathbf{Y} = EF : \mathbf{h}$$

stattfindet, für T berselbe Werth wie oben.

Für ein Parallelogramm ist b=a, also $\mathbf{Y}=\frac{1}{2}\mathbf{h}$, wie dies ohnehin einleuchtet, da der Schwerpunkt desselben offenbar im Durchschnitt der beiden Diagonalen liegt.

S. 39.

In den meisten Fällen dienen die Gleichungen (29) zur Bestim= mung des Schwerpunktes ebener Flächen, die von stetigen Eurven begrenzt werden oder von einer solchen Eurve und einer oder zwei parallelen Geraden.

So findet man für den Rreis, beffen Mittelpunktsgleichung

$$y = \pm \sqrt{r^2 - x^2}$$

gibt, und zwar für ein Segment, das von der Achse der x und einer ober zwei zur Achse der y parallelen Geraden begrenzt wird,

$$0 = \int_{x_0}^{X} dx \cdot \sqrt{r^2 - x^2} = \int_{x_0}^{X} \left(\frac{1}{2} x \sqrt{r^2 - x^2} + \frac{1}{2} r^2 \arcsin \frac{x}{r} \right)$$

und barnach für die Grenzen: X = x, $x_0 = 0$

$$0 = \frac{1}{2} x \sqrt{r^2 - x^2} + \frac{1}{2} r^2 \arcsin \frac{x}{r} = \frac{1}{2} x y + \frac{1}{2} r^2 \arcsin \frac{x}{r} ;$$

für die Grenzen: X = r, x₀ = x bagegen hat man

$$0 = \frac{1}{2} r^{2} \left(\frac{1}{2} \pi - \arcsin \frac{x}{r} \right) - \frac{1}{2} x \sqrt{r^{2} - x^{2}}$$

$$= \frac{1}{2} r^{2} \arccos \frac{x}{r} - \frac{1}{2} x y,$$

ober wenn man die in §. 27 beim Kreisbogen gebrauchte Bezeichnung einführt, nämlich $r \arccos \frac{x}{r} = L$, y = a und noch x = h set,

$$0 = \frac{1}{2}(rL - ah).$$

Es ist ferner:

$$0X = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{r^2 - x^2} = \frac{1}{3} \left[\sqrt{(r^2 - x_0^2)^3} - \sqrt{(r^2 - X^2)^3} \right]$$

und dann zwischen denselben Grenzen wie voeher, entweber dem Seg= ment ACDF, Fig. 45, entsprechend (X == x, x₀ == 0)

$$0X = \frac{1}{3}r^3 - \frac{1}{3}\sqrt{(r^2 - x^2)^3} = \frac{1}{3}(r^3 - y^3),$$

ober bem Segmente BEG($X = \dot{r}, x_0 = x$)

$$0X = \frac{1}{3} \sqrt{(r^2 - x^2)^3} = \frac{1}{3} y^3,$$

aus welchem lettern Werthe man zieht:

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{y^3}}{30} .$$

Dieser Abstand K gilt offenbar auch noch für das Segment EBE', bessen Bogen EBE' = L von der Achse der x halbirt wird. Man wird dann EE' = 2 y' = a setzen und noch

$$0 = \frac{1}{2}(rL - ah)$$

haben; der Werth von X wird badurch die Form:

$$X = \frac{y^3}{3 \cdot 10} = \frac{(2y)^3}{120} = a \frac{a^3}{6(rL - ah)}$$

annehmen, und diese zeigt, daß der Abstand des Schwerpunktes eines Kreisabschnittes vom Mittelpunkte des Kreises sich zur Sehne verhält, wie das Quadrat der Sehne zur zwölf= fachen Oberfläche des Abschnittes.

Um die Orbinate Y zu berechnen, hat man

$$0\mathbf{X} = \frac{1}{2} \int_{\mathbf{x_0}}^{\mathbf{X}} (\mathbf{r^2 - x^2}) = \frac{1}{2} \mathbf{r^2} (\mathbf{X} - \mathbf{x_0}) - \frac{1}{6} (\mathbf{X^3 - x_0^3})$$

und darnach entweder zwischen den Grenzen X = x, $x_0 = 0$ für das Segment ACDF:

$$0Y = \frac{1}{6}x(3r^2 - x^2) = \frac{1}{6}x(2r^2 + y^2)$$

ober für das Segment BEG zwischen ben Grenzen X = r, x0 = 0:

$$0Y = \frac{1}{2}r^{2}(r-x) - \frac{1}{6}(r^{3}-x^{3}) = \frac{1}{6}(r-x)(r^{2}-rx+y^{2}).$$

Im lettern Falle kann man auch r-x=r-h=h', y=a sehen, wodurch sich die Form ergibt:

$$0\Psi = \frac{1}{6}h'(rh'+a^2)$$
.

Für ben Viertelfreis ergibt sich aus biesen Ausbrücken

$$X = Y = \frac{4}{3\pi} \cdot r = 0,42441..r$$

und dieser Werth von K gilt bann auch für den auf der positiven Seite der x liegenden Halbkreis, für welchen V = 0 wird.

S. 40.

Sehr einfach sind die Ergebnisse für ein Parabelsegment, welches vom Scheitel anfängt und von der Achse der Curve und einer dazu senkrechten Geraden begrenzt wird. Man hat nämlich:

$$0 = \frac{2}{3}xy$$
, $\mathbf{x} = \frac{3}{5}x$, $\mathbf{w} = \frac{3}{8}y$,

und es mag genügen, diese Werthe angebeutet zu haben.

Die Gleichung der Ellipse auf Achse und Scheitel bezogen, ist:

$$y^2 = \frac{b^2}{a^2} (2ax - x^2)$$
,

und damit werden die Ausbrücke zur Bestimmung des Schwerpunktes von einem elliptischen Segmente, das von der großen Achse und einer Parallelen zur kleinen Achse begrenzt wird, nach und nach:

$$0 = \int_0^x \frac{b}{a} \sqrt{2ax - x^2} = \frac{b}{2a} \left[(x - a) \sqrt{2ax - x^2} + a^2 \arccos \frac{a - x}{a} \right]$$
ober

$$0 = \frac{1}{2}ab \arccos \frac{a-x}{a} - \frac{1}{2}(a-x)y;$$

$$0X = \int_{0}^{x} \frac{b}{a} x \sqrt{2ax - x^{2}} = b \int_{0}^{x} \frac{dx}{x} \sqrt{2ax - x^{2}} - \frac{b}{3a} \sqrt{(2ax - x^{2})^{3}}$$

$$= a0 - \frac{a^{2}}{3b^{2}} y^{3}$$

$$=\frac{1}{2}a^2b \ arc \cos \frac{a-x}{a} - \frac{1}{6}y(3a^2 + ax - 2x^2);$$

$$0Y = \frac{b^2}{2a^2} \int_0^X dx \cdot (2ax - x^2) = \frac{b^2}{6a^2} (3a - x) x^2.$$

Ist das Segment ein Quadrant, also x=a, y=b, so hat man durch diese Ausbrücke

$$0 = \frac{1}{4}\pi ab$$
, $0X = \frac{1}{12}a^2b(3\pi - 4)$, $0Y = \frac{1}{3}ab^2$, $X = a - \frac{4a}{3\pi}$, $Y = \frac{4b}{3\pi}$.

Für die halbe Ellipse wird x = 2a, y = 0, und bemnach

$$0 = \frac{1}{2}\pi ab$$
 , $0X = \frac{1}{2}\pi a^2b$, $0Y = \frac{2}{3}ab^2$, $X = a$, $Y = \frac{4b}{3\pi}$.

Sest man in den vorhergehenden Ausdrücken a = b = r, so kommt man auf die für den Kreisabschnitt erhaltenen Werthe zurück, wobei man aber zu beachten hat, daß der Anfangspunkt nicht, wie früher, im Mittelpunkt des Kreises, sondern auf der Kreislinie liegt, daß also X hier den Abstand vom Scheitel des Bogens vorstellt.

S. 41.

Beschließen wir diese Anwendungen mit dem Segment der Cycloide, welches von der Normalen im Scheitel der Curve und einer dazu senkrechten Geraden begrenzt wird. Für dieses hat man

$$0 = \int_{0}^{x} dx \cdot y = xy - \int_{0}^{x} dx \cdot x \frac{dy}{dx} = xy - \int_{0}^{x} dx \cdot \sqrt{2ax - x^{2}},$$

wenn für $\frac{dy}{dx}$ bessen entsprechender Werth (b) in S. 32 eingeführt wird. Bezeichnet man dann den Werth des Integrals:

$$\int_{0}^{x} \sqrt{2ax-x^{2}} = \frac{1}{2}a^{2} \arccos \frac{a-x}{a} - \frac{1}{2}(a-x)\sqrt{2ax-x^{2}},$$

welches nach dem vorhergehenden S. offenbar die Oberstäche eines Kreissegmentes vorstellt, dessen Halbmesser = a ist, also die Oberstäche von einem Segmente bes erzeugenben Kreises zwischen benselben Grenzen mit O', so wirb

0=xy-0',

b. h. die Oberfläche des chcloidischen Segmentes APM, Fig. 46, ist dem Unterschied der Flächeninhalte des Rechtecks APMN und des Kreissegmentes APR gleich, woraus folgt, daß auch das Segment AMN dem lettern gleich sein muß.

Für die halbe Cycloide wird x = 2a, $y = \pi a$, und damit findet man $0' = \frac{1}{4}\pi a^2 =$ Oberfläche des Halbkreises ARB und

$$0 = 2\pi a^2 - \frac{1}{2}\pi a^2 = 3 \cdot \frac{1}{2}\pi a^2 ;$$

biese Fläche ift mithin genau breimal so groß, als bie ber Hälfte bes erzeugenben Kreises.

Ferner ift:

$$0x = \int_{0}^{x} dx \cdot xy = \frac{1}{2}x^{2}y - \frac{1}{2}\int_{0}^{x} dx \cdot x^{2} \frac{dy}{dx};$$

das letzte Integral nimmt mit dem Werthe von $\frac{dy}{dx}$ die Form:

$$\int_0^x dx \cdot x \sqrt{2ax - x^2}$$

an, und wenn man darin $2ax-x^2=z^2$ sett, so hat man wie im vorhergehenden S.

$$\int_{0}^{x} dx \cdot x \sqrt{2ax - x^{2}} = a \int_{0}^{x} dx \cdot \sqrt{2ax - x^{2}} - \frac{1}{3} z^{3}$$

$$= a0' - \frac{1}{3} \sqrt{(2ax - x^{2})^{3}}$$

und bamit

$$0\mathbf{x} = \frac{1}{2} x^2 y - \frac{1}{2} a 0' + \frac{1}{6} \sqrt{(2ax - x^2)^8} ,$$

Dieser Ausbruck gibt für die halbe Cycloide den Werth:

$$0X = 2\pi a^3 - \frac{1}{4}\pi a^3 = \frac{7}{4}\pi a^3 ,$$

und mit dem von O folgt baraus

$$\mathbf{x} = \frac{7}{6}\mathbf{a} .$$

Endlich ist:

$$0Y = \frac{1}{2} \int_{0}^{x} dx \cdot y^{2} = \frac{1}{2} x y^{2} - \int_{0}^{x} dx \cdot xy \frac{dy}{dx},$$

und wenn für $\frac{dy}{dx}$ sein Werth (b) und für y der sich daraus ergebende:

$$y = \int_{0}^{x} \frac{a-x}{\sqrt{2ax-x^2}} + a \int_{0}^{x} \frac{1}{\sqrt{2ax-x^2}} = \sqrt{\frac{2ax-x^2}{2ax-x^2}} + a \cdot arc \cos \frac{a-x}{a}$$

eingeführt wird, so ergibt sich zuerst

$$\int_{0}^{x} dx \cdot xy \frac{dy}{dx} = \int_{0}^{x} dx \cdot (2ax - x^{2}) + a \int_{0}^{x} dx \cdot z \sqrt{2ax - x^{2}}$$

$$= ax^{2} - \frac{1}{3}x^{2} + az0' - a \int_{0}^{x} dx \cdot 0' \frac{dz}{dx},$$

, indem man $\arccos \frac{a-x}{a}$ burch z ersett. Mit dem Werthe von O'

$$0' = \frac{1}{2} a^2 z - \frac{1}{2} (a - x) \sqrt{2ax - x^2},$$

mit dem Ausbruck für das Aenderungsgesetz $\frac{dz}{dx}$, nämlich

$$\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x} = \frac{1}{\sqrt{2ax - x^2}}$$

und mit der Beachtung, daß für x=0 auch z=0 wird, erhält man

$$a \int_{0}^{x} dx \cdot 0' \frac{dz}{dx} = \frac{1}{4} a^{3}z^{2} - \frac{1}{2} a^{2}x + \frac{1}{4} ax^{2}$$

und daburch

$$0Y = \frac{1}{2}xy^2 - \frac{1}{2}a^2x - \frac{3}{4}ax^2 + \frac{1}{3}x^3 + \frac{1}{4}a^3z^2 - az0';$$

für die halbe Cycloide folgt daraus

$$0\Psi = a^3 \left(\frac{3}{4} \pi^2 - \frac{4}{3} \right) = \frac{3}{4} \pi^2 a^3 \left(1 - \frac{16}{9 \pi^2} \right),$$

und burch den Werth von O hat man

$$\Psi = \frac{1}{2} \pi a \left(1 - \frac{16}{9\pi^2} \right) = 1,2878...a,$$

womit die Aufgabe gelöset ist.

S. 42.

Durch die Gleichungen (29) kann der Schwerpunkt einer Fläche nicht mehr unmittelbar bestimmt werden, wenn diese von zwei geneigten Geraden begrenzt wird, wie dies bei allen Sectoren der Fall ist. In einem solchen Falle kann man die gegebene Fläche in Segmente und Dreiecke zerlegen, deren Schwerpunkte bestimmen und den Schwerpunkt der ganzen Fläche mittels der Gleichungen (12) berechnen.

Man kann aber auch ben Durchschnittspunkt der beiden begrenzensen Geraden als den Pol eines Winkelcoordinatenspstems annehmen, die Begrenzungen der Fläche mittels der Veränderlichen r und w bestimmen und diese statt der Veränderlichen x und y in die Gleichungen (18) einführen. Dazu zieht man aus den Gleichungen:

$$\frac{d \cdot OX}{dx} = x \frac{dO}{dx} \quad , \quad \frac{d \cdot OY}{dy} = y \frac{dO}{dy}$$

bie neuen Aenberungsgesetze:

$$\frac{d^2 \cdot OX}{dx dy} = x \frac{d^2 O}{dx dy} , \qquad \frac{d^2 \cdot OY}{dy dx} = y \frac{d^2 O}{dy dx};$$

man erhält dann durch Vertauschung der Veränderlichen x und y mit r und ω , indem man beachtet, daß man hat

$$\frac{d^2O}{dxdy} = \frac{d \cdot \frac{dO}{dx}}{dy} = \frac{d \cdot \frac{dO}{dx}}{dr} \cdot \frac{dr}{dy}$$

$$= \frac{d \cdot \frac{dO}{dr}}{dx} \cdot \frac{dr}{dy} = \frac{d \cdot \frac{dO}{dr}}{d\omega} \cdot \frac{d\omega}{dx} \cdot \frac{dr}{dy}$$

$$= \frac{d^2O}{d\omega dr} \cdot \frac{d\omega dr}{dx dy},$$

ebenso

$$\frac{d^2.0X}{dx\,dy} = \frac{d^2.0X}{d\omega\,dr} \cdot \frac{d\omega\,dr}{dx\,dy} , u. f. f.$$

die Ausbrücke:

$$\frac{d^{2} \cdot OX}{d \omega d r} = x \frac{d^{2} O}{d \omega d r} , \qquad \frac{d^{2} \cdot OX}{d \omega d r} = y \frac{d^{2} O}{d \omega d r} ,$$

worin nun x, y und O als Functionen von r und w zu betrachten, beziehungsweise einzuführen-sind. In dieser Hinsicht weiß man, daß

$$x = r \cos \omega$$
, $y = r \sin \omega$
 $\frac{d^2 O}{d \omega d r}$

zu sinden, und dies kann auf ähnliche Weise geschehen, wie für die Beränderlichen x und y in §. 35.

Begrenzt man nämlich ein Flächenstück AFG, Fig. 47, burch einen Kreisbogen FG und die beiben Halbmesser AF und AG, welche ben Winkel ω einschließen und beren Länge gleich r ist, und läßt dann den Winkel ω um $\Delta \omega$ zunehmen, während r unverändert bleibt, so wird auch die Obersläche O des Sectors AFG um einen kleinen Sector AGg $= \Delta_{\omega}$ O wachsen, dessen Flächeninhalt durch das Product $\{r^2 \Delta \omega\}$ gemessen wird und die Sleichung:

$$\frac{\Delta_{\omega}^{0}}{\Delta_{\omega}} = \frac{1}{2} r^{2}$$

gibt. Der Anfangswerth bieses Verhältnisses bleibt derselbe; man er= hält also dadurch als Aenderungsgesetz von O in Bezug auf ω :

$$\frac{d0}{d\omega} = \frac{1}{2}r^{\alpha}$$

und als das gesuchte zweite Aenderungsgeset in Bezug auf r

$$\frac{d \cdot \frac{dO}{d\omega}}{dr} = \frac{d^2O}{d\omega dr} = r ,$$

was sich übrigens auch einfach baburch ergibt, daß man auch rum Δr wachsen läßt; denn baburch erhält der kleine Sector \mathbf{AGg} einen neuen Zuwachs $\mathbf{Gghk} = \Delta_{\mathbf{r}} \cdot \Delta_{\mathbf{w}} \mathbf{0}$, dessen Obersläche durch den-Ausbruck:

$$\Delta_{\mathbf{r}} \cdot \Delta_{\omega} 0 = \frac{1}{2} (\mathbf{r} + \Delta \mathbf{r})^2 \Delta \omega - \frac{1}{2} \mathbf{r}^2 \Delta \omega$$

gemessen wird und auf das Berhältniß:

$$\frac{\Delta_{\mathbf{r}} \cdot \frac{\Delta_{\omega} 0}{\Delta \mathbf{r}}}{\Delta \mathbf{r}} = \mathbf{r} + \frac{1}{2} \Delta \mathbf{r}$$

führt, welches in seinem Anfangswerth das obige Aenderungsgesetz darstellt.

Damit haben wir also

$$\frac{d^2 \cdot OX}{d\omega dr} = r^2 \cos \omega , \quad \frac{d^2 \cdot OY}{d\omega dr} = r^2 \sin \omega$$

und bemnach zur Bestimmung des Schwerpunktes die drei bestimmten Integrale:

$$0 = \int_{\alpha_{\bullet}}^{\alpha} \int_{\mathbf{r}_{\bullet}}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r} ,$$

$$0 = \int_{\alpha_{\bullet}}^{\alpha} \int_{\mathbf{r}_{\bullet}}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^{2} \cos \omega , \quad 0 = \int_{\alpha_{\bullet}}^{\alpha} \int_{\mathbf{r}_{\bullet}}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^{2} \sin \omega .$$

Für einen Sector, der von zwei Curven ober Curvenzweigen eingesichlossen wird, zieht man baraus die Ausbrücke:

$$0 = \frac{1}{2} \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot [F^3(\omega) - f_0^3(\omega)],$$

$$0 = \frac{1}{3} \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot [F^3(\omega) - f_0^3(\omega)] \cos \omega,$$

$$0 = \frac{1}{3} \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot [F^3(\omega) - f_0^3(\omega)] \sin \omega,$$

worin $F(\omega)$ und $f_0(\omega)$ die Werthe von R und r_0 in Function von ω darstellen, die jenen Curven ober Curvenzweigen entsprechen. Wenn der Sector am Pole spiß ausläuft, also nur von einer Curve:

$$r = f(\omega)$$

begrenzt wird, so hat man die einfachern Gleichungen:

$$0 = \frac{1}{2} \int_{\alpha_{\bullet}}^{\alpha} d\omega \cdot r^{2},$$

$$0 = \frac{1}{3} \int_{\alpha_{\bullet}}^{\alpha} d\omega \cdot r^{3} \cos \omega, \quad 0 = \frac{1}{3} \int_{\alpha_{\bullet}}^{\alpha} d\omega \cdot r^{3} \sin \omega,$$

in denen r statt f(w) beibehalten wurde.

§. 43.

Die Gleichung des Kreises in Bezug auf Polarcoordinaten, die ihren Pol im Mittelpunkt desselben haben, ist

$$r = R$$
:

es ift also hier r constant und unabhängig von ω, und die Gleichunsen (32) geben zur Bestimmung des Schwerpunktes von einem Kreisskussschnitt die Ausbrücke:

$$0 = \frac{1}{2} R^2 (\alpha - \alpha_0),$$

$$0 = \frac{1}{3} R^3 (\sin \alpha - \sin \alpha_0), \quad 0 = \frac{1}{3} R^3 (\cos \alpha_0 - \cos \alpha),$$

also wenn $\alpha_0 = 0$ geset wird:

$$0 = \frac{1}{2} R^2 \alpha , \quad \mathbf{X} = \frac{2}{3} R^{\frac{\sin \alpha}{\alpha}} , \quad \mathbf{Y} = \frac{2}{3} R^{\frac{1 - \cos \alpha}{\alpha}},$$

nimmt man bagegen $\alpha_0 = -\alpha$, so ergibt sich:

$$0 = R^2 \alpha$$
 , $\mathbf{x} = \frac{2}{3} R \frac{\sin \alpha}{\alpha}$, $\mathbf{y} = 0$.

Diese Werthe zeigen, daß der Schwerpunkt eines solchen Sectors nach S. 27 zugleich der Schwerpunkt eines concentrischen Kreisbogens ist, der durch dieselben Halbmesser wie jener begrenzt wird und dessen Halb=messer $= \frac{1}{4}$ R ist; man kann sich demnach die Masse des Kreissectors in diesem Kreisbogen vereinigt und gleichförmig vertheilt denken.

Wenn der Sector von zwei concentrischen Kreisbogen begrenzt, also der Ausschnitt einer Ringstäche ist, wie BCDE, Fig. 48, so wird man die Gleichungen (31) anwenden; man hat dann

$$F(\omega) = R$$
 , $f_0(\omega) = r_0$,

und damit wird zwischen den Grenzen a und — a

$$0 = (R^2 - r_0^2) \alpha$$
,
 $0 = (R^2 - r_0^2) \alpha$,

woraus man sofort

$$\mathbf{x} = \frac{2}{3} \frac{\mathbf{R}^2 + \mathbf{R} \mathbf{r_0} + \mathbf{r_0}^2}{\mathbf{R} + \mathbf{r_0}} \cdot \frac{\sin \alpha}{\alpha}$$

als Ausbruck für den Abstand des Schwerpunktes von dem gemein= schaftlichen Mittelpunkte der begrenzenden Bogen ziehen wird.

Wie schon bemerkt, kann man zu diesen Ergebnissen auch daburch gelangen, daß man den Sector als Summe des Segmentes und Sehnen= dreieckes betrachtet und deren Schwerpunkte als bekannt vorausset; der Ringsector dagegen wird als Disserenz der beiden concentrischen Sectoren berechnet, und während im ersten Falle das Moment des Sectors in Bezug auf eine durch den Mittelpunkt gelegte, zur Sehne parallele Achse der Summe der Momente des Segmentes und des Sehnendreiecks in Bezug auf dieselbe Achse gleich ist, erhält man im letztern Falle das Moment des Ringsectors in Bezug auf dieselbe Achse als Disserenz der Momente des größern und kleinern Sectors.

Diese Andeutungen werden den Leser in den Stand setzen, jene Ableitungen selbsiständig ausführen zu können, was ihm zur Uebung empsohlen werden soll.

S. 44.

Betrachten wir noch als Anwendung für die Formeln (32) die Sectoren der Parabel und Ellipse, welche durch zwei vom Brennpunkte ausgehende Fahrstrahlen begrenzt werden.

Die Polargleichung der Parabel, auf Achse und Brennpunkt bezogen, hat die Form:

$$r = \frac{p}{1 + \cos \omega},$$

und damit wird zuerst

$$0 = \frac{1}{2} \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot r^2 = \frac{1}{2} p^2 \int_{\alpha_0}^{\alpha} d\omega \cdot \frac{1}{(1 + \cos \omega)^2} ;$$

sett man dann $\frac{1}{4}\omega = \omega'$ und beachtet, daß

$$(1+\cos\omega)^2=4\cos^4\frac{1}{2}\omega$$
, $\frac{1}{\cos^2\omega'}=\frac{d\cdot\tan\omega'}{d\omega'}=1+\tan^2\omega'$,

daß also auch das vorstehende Integral unbestimmt genommen in

$$\frac{1}{4}p^2\int d\tan \omega'. (1+\tan^2\omega') = A.(\tan \omega' + \frac{1}{3}\tan^3\omega')$$

übergeht, so sindet man zwischen den Grenzen $\alpha_0=0$ und $\alpha=\omega$

$$0 = \frac{1}{4} p^2 \left(\tan \frac{1}{2} \omega + \frac{1}{3} \tan \frac{1}{2} \omega \right).$$

Ferner ergibt sich zwischen benselben Grenzen

$$0x = \frac{1}{3}p^{3} \int_{0}^{\omega} \frac{\cos \omega}{(1 + \cos \omega)^{3}} = \frac{1}{3}p^{3} \int_{0}^{\omega'} \frac{1}{2\cos^{4}\omega'} \frac{1}{4\cos^{6}\omega'},$$

mó wenn wieder für $\frac{1}{\cos^2 \omega'}$ einmal $\frac{dz}{d\omega'}$ und dann $1+z^2$ substituirt wird, nach vorgenommener Reduction:

$$0X = \frac{1}{12} p^3 \int_0^{\tan \omega'} dz \cdot (1-z^4) = \frac{1}{12} p^3 (\tan \omega' - \frac{1}{5} \tan \beta' \omega')$$

ober auch

$$OX = \frac{1}{12} p^3 \left(\tan \frac{1}{2} \omega - \frac{1}{5} \tan \frac{1}{2} \omega \right).$$

Julett erhält man noch sehr einfach

$$0 \Psi = \frac{1}{3} p^3 \int_0^{\omega} \frac{\sin \omega}{(1 + \cos \omega)^3} = \frac{1}{6} p^3 \left(\frac{1}{(1 + \cos \omega)^2} - \frac{1}{4} \right).$$

Für $\omega = \frac{1}{4}\pi$ werden diese Ausbrücke übereinstimmend mit den frühern für ein Segment angegebenen

$$0 = \frac{1}{3}p^{2} , \quad 0X = \frac{1}{15}p^{3} , \quad 0Y = \frac{1}{8}p^{3}$$

$$X = \frac{1}{5}p , \quad Y = \frac{3}{8}p .$$

$$5.45.$$

Die Polargleichung der Ellipse auf Brennpunkt und große Achse bezogen, hat die Formen:

$$r = a \frac{1 - e^2}{1 + e \cos \omega} = p \frac{1}{1 + e \cos \omega},$$

worin p wie bei der Parabel den Parameter oder die im Brennpunkte errichtete Ordinate, a die halbe große Achse und e die relative Excentricität der gegebenen Ellipse bedeutet; man erhält damit für die Bekimmung des Schwerpunktes eines elliptischen Sectors die Ausdrücke:

$$0 = \frac{1}{2} p^2 \int_{\alpha_0}^{\alpha} \frac{1}{(1 + e \cos \omega)^2},$$

$$0 = \frac{1}{3} p^3 \int_{\alpha_0}^{\alpha} \frac{\cos \omega}{(1 + e \cos \omega)^3}, \quad 0 = \frac{1}{3} p^3 \int_{\alpha_0}^{\alpha} \frac{\sin \omega}{(1 + e \cos \omega)^3}.$$
(a. Defer, handbuch ber Mechanit II.

Das letzte dieser Integrale wird unmittelbar erhalten, wenn man z für $1+e\cos\omega$ und demnach $-\frac{1}{e}\frac{dz}{d\omega}$ für $\sin\omega$ einführt; man sindet dadurch zwischen den Grenzen $\alpha=\omega$, $\alpha_0=0$, denen die Werthe: $z=1+e\cos\omega$ und $z_0=1+e$ entsprechen, den Werth:

$$0 = \frac{p^3}{6e} \left(\frac{1}{(1 + e \cos \omega)^2} - \frac{1}{(1 + e)^2} \right),$$

welchem durch einige Umwandlungen auch die Form gegeben werden kann:

$$0\Psi = \frac{2}{3}p^{3}\frac{\sin^{2}\frac{1}{4}\omega(1+e\cos^{2}\frac{1}{4}\omega)}{(1+e)^{2}(1+e\cos\omega)^{2}}.$$

Um nun die beiden ersten Integrale zu entwickeln, setze man wieder tang $\frac{1}{2}\omega = z$; dadurch ergibt sich nach und nach

$$\cos \omega = \frac{1 - \tan^2 \frac{1}{4} \omega}{1 + \tan^2 \frac{1}{4} \omega} = \frac{1 - z^2}{1 + z^2}, \quad 1 + e \cos \omega = \frac{1 + e + (1 - e)z^2}{1 + z^2},$$

$$\frac{d\omega}{dz} = \frac{2}{1 + z^2},$$

und man erhält zwischen den obigen Grenzen, wenn zur Abkürzung noch a' für 1+e, b' für 1-e eingeführt wird,

$$0 = p^{2} \int_{0}^{\tan \frac{\pi}{2}} \frac{\omega}{(a' + b'z^{2})^{2}}$$

$$= p^{2} \int_{0}^{\tan \frac{\pi}{2}} \frac{\omega}{(a' + b'z^{2})^{2}} + \frac{z^{2}}{(a' + b'z^{2})^{2}},$$

$$0 = p^{2} \int_{0}^{\tan \frac{\pi}{2}} \frac{\omega}{(a' + b'z^{2})^{2}} + \frac{z^{2}}{(a' + b'z^{2})^{2}},$$

$$0 = \frac{2}{3} p^{3} \int_{0}^{\tan \frac{\pi}{2}} \frac{\omega}{(a' + b'z^{2})^{3}} + \frac{z^{4}}{(a' + b'z^{2})^{3}},$$

$$= \frac{2}{3} p^{3} \int_{0}^{\tan \frac{\pi}{2}} \frac{\omega}{(a' + b'z^{2})^{3}} + \frac{z^{4}}{(a' + b'z^{2})^{3}},$$

so daß nun beibe Integrale auf rationale algebraische Formen zurücks geführt sind. Man hat aber

$$\int dz \cdot \frac{1}{(a'+b'z^2)^2} = \frac{1}{2a'} \Delta \cdot \frac{z}{a'+b'z^2} + \frac{1}{2a'} \int dz \cdot \frac{1}{a'+b'z^2},$$

$$\int dz \cdot \frac{z^2}{(a'+b'z^2)^2} = -\frac{1}{2b'} \Delta \cdot \frac{z}{a'+b'z^2} + \frac{1}{2b'} \int dz \cdot \frac{1}{a'+b'z^2},$$

und es wird damit zuerst

$$0 = p^{2} \left[\left(\frac{1}{2 a'} - \frac{1}{2 b'} \right) \frac{z}{(a' + b'z^{2})} + \left(\frac{1}{2 a'} + \frac{1}{2 b'} \right) \int_{0}^{z} \frac{1}{a' + b'z^{2}} \right]$$

$$= \frac{p^{2}}{1 - e^{2}} \left[-\frac{ez}{a' + b'z^{2}} + \frac{1}{\sqrt{1 - e^{2}}} \arctan z \right] \sqrt{\frac{1 - e}{1 + e}} .$$

Führt man nun für z seinen Werth wieder ein, so wird

$$\frac{ez}{z'+b'z^2} = \frac{e\sin\omega}{2(1+e\cos\omega)},$$

und der Werth von O kann die Form erhalten:

$$0 = \frac{p^2}{2(1-e^2)} \left[\frac{2}{\sqrt{1-e^2}} \arctan : \sqrt{\frac{1-e}{1+e}} \tan \frac{1}{2} \omega - \frac{e \sin \omega}{1+e \cos \omega} \right],$$

welche noch einfacher wird, wenn man beachtet, daß

2 arc tang t = arc tang
$$\frac{2t}{1+t^2}$$
 = arc cos $\frac{1+t^2}{\sqrt{(1+t^2)^2+4t^2}}$;

benn sie läßt sich baburch zurückführen auf

$$0 = \frac{p^2}{2(1-e^2)} \left[\frac{1}{\sqrt{1-e^2}} \arccos \frac{e + \cos \omega}{1 + e \cos \omega} - \frac{e \sin \omega}{1 + e \cos \omega} \right]$$

ober, da $p = a(1-e^2)$, $a\sqrt{1-e^2} = b$ ist, in den Ausbruck um= wandeln:

$$0 = \frac{1}{2} ab \left(arc \cos \frac{e + \cos \omega}{1 + e \cos \omega} - e \sqrt{1 - e^2} \frac{\sin \omega}{1 + e \cos \omega} \right).$$

Für das lette der obigen Integrale hat man

$$\int dz \cdot \frac{1}{(a'+b'z^2)^3} = \frac{1}{4a'} \Delta \cdot \left(\frac{1}{a'+b'z^2} + \frac{3}{2a'} \right) \frac{z}{a'+b'z^2} + \frac{3}{8a'^2} \int dz \cdot \frac{1}{a'+b'z^2},$$

$$\int dz \cdot \frac{z^4}{(a'+b'z^2)^3} = -\frac{1}{4b'} \Delta \cdot \left(\frac{z^2}{a'+b'z^2} + \frac{3}{2b'} \right) \frac{z}{a'+b'z^2} + \frac{3}{8b'^2} \int dz \cdot \frac{1}{a'+b'z^2};$$

bamit erhält man:

$$0x = \frac{2}{3}p^{3} \left[\frac{z}{8(a'+b'z^{2})^{3}} \left(\frac{5a'+3b'z^{3}}{a'^{3}} + \frac{3a'+5b'z^{3}}{b'^{3}} \right) + \frac{3(b'^{3}-a'^{2})}{8a'^{3}b'^{3}} \int_{0}^{\infty} \frac{1}{a'+b'z^{3}} \right],$$

und mit den Werthen von p, z und $\int dz \cdot \frac{1}{a'+b'z^2}$ wird nach eini= gen Reductionen

$$0x = \frac{1}{6}ab^{2}\left[\frac{2(1+e^{2})\sin\omega}{1+e\cos\omega} - \frac{e\sin\omega(e+\cos\omega)}{(1+e\cos\omega)^{2}} - \frac{3e}{\sqrt{1-e^{2}}}\arccos\frac{e+\cos\omega}{1+e\cos\omega}\right].$$

Endlich nehmen die Werthe von O, OK und OY noch einfachere Formen an, wenn man (vergl. §. 86 des I. Buches)

$$\tan \frac{1}{2}u = \sqrt{\frac{1-e}{1+e}}\tan \frac{1}{2}\omega$$
 ober $\cos \omega = \frac{\cos u - e}{1-e\cos u}$

sett; sie werben baburch

$$0 = \frac{1}{2}ab(u-e\sin u),$$

$$0X = \frac{1}{6}a^{2}b[(2+2e^{2}-e\cos u)\sin u-3eu],$$

$$0Y = \frac{1}{6}ab^{2}(2-2\cos u-e\sin^{2}u),$$

und es mag, dem Leser überlassen bleiben, diese Ausbrücke mittels der obigen Substitution unmittelbar aus den drei Integralen (a) abzuleiten.

Für $\omega=\frac{1}{4}\pi$, also für das durch die Ordinate des Brennpunktes begrenzte Segment wird $\cos u=e$, und die vorhergehenden Gleichungen geben

$$0 = \frac{1}{2} ab (arc cose - e \sqrt{1 - e^2}),$$

$$0X = \frac{1}{6} a^2 b [(2 + e^2) \sqrt{1 - e^2} - 3e arc cose],$$

$$0Y = \frac{1}{6} ab^2 (1 - e)^2 (2 + e),$$

übereinstimmend mit den frühern Ausdrücken für ein elliptisches Segment, wenn man dort x=a(1-e), $y=p=a(1-e^2)$ setzt und beachtet, daß bei jenen Werthen X im Scheitel, bei den zuletzt ers haltenen dagegen im Brennpunkt seinen Anfang hat. Wird $\omega=\pi$,

so breitet sich der Sector zur halben Ellipse aus; man hat auch $\mathbf{u}=\pi$ und demnach einfach:

$$0 = \frac{1}{2}\pi ab = \frac{1}{2}\pi a^2 \sqrt{1 - e^2} ,$$

$$0X = -\frac{1}{2}\pi a^2 be = -\frac{1}{2}\pi a^3 e \sqrt{1 - e^2} , \quad X = -ae ,$$

$$0Y = \frac{2}{3}ab^2 = \frac{2}{3}a^3(1 - e^2) , \quad Y = \frac{4b}{3\pi} ,$$

wie sich dieses nach dem frühern ebenfalls ergeben muß.

S. 46.

Von den krummen Flächen sind diesenigen die einfachsten, welche von einer ebenen Curve beschrieben werden, wenn sich dieselbe um eine seste Gerade dreht, und welche deshalb Um drehungsflächen genannt werden. Die Bestimmung des Schwerpunktes solcher Flächen erfordert blos die Berechnung einer einzigen Ordinate, da er offenbar auf jener Geraden, der Achse der Fläche, liegt und demnach vollständig bestimmt ist, wenn man seine Entsernung von einem sesten Punkte dieser Achse kennt.

Nehmen wir also diese Achse als Achse der x und die erzeugte Fläche durch eine zu dieser Achse senkrechte Ebene begrenzt an, so wird man leicht einsehen, daß wenn diese Sbene um Ax weiter von der Sbene der yz entfernt, der Bogen s der erzeugenden Curve also um As größer wird, die Fläche selbst um eine Jone wachsen wird, deren Flächeninhalt AO größer ist, als die von der Sehne des kleinen Bosens As beschriebene Regelfläche, und kleiner, als die Summe aus der Oberfläche des entsprechenden Gürtels der von der Tangente im Ansfangspunkte des Bogens As beschriebenen Regelfläche und aus der zwischen der gegebenen Fläche und dieser Regelfläche liegenden Ringsspiels man hat aber für die Sehnen-Regelfläche, deren Oberfläche mit IO bezeichnet sei,

$$\Delta 0 = \pi (2y + \Delta y) \sqrt{\Delta x^2 + \Delta y^2}
= 2\pi y \Delta x \sqrt{1 + \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^2 + \pi \Delta x \Delta y} \sqrt{1 + \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^2};$$

als Flächeninhalt bes Gürtels ber Tangenten=Regelfläche und ber genannten Ringstäche bagegen findet man

$$\Delta'' 0 = \pi \left(2y + \Delta x \frac{dy}{dx} \right) \Delta x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx} \right)^2} + \pi \left[\left(y + \Delta x \frac{dy}{dx} \right)^2 - (y + \Delta y)^2 \right]
= 2\pi y \Delta x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx} \right)^2} + \pi \Delta x^2 \frac{dy}{dx} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx} \right)^2}
+ 2\pi y \Delta x \left(\frac{dy}{dx} - \frac{\Delta y}{\Delta x} \right) - \pi \Delta x^2 \left[\left(\frac{dy}{dx} \right)^2 - \left(\frac{\Delta y}{\Delta x} \right)^2 \right],$$

und baraus zieht man mit ber Beachtung, daß man

$$\Delta 0 = \Delta' 0 + \alpha (\Delta'' 0 - \Delta' 0)$$

hat, wenn a einen achten Bruch vorstellt, das Verhältniß:

$$\frac{\Delta 0}{\Delta x} = 2\pi y \sqrt{1 + \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^2} + \pi \Delta y \sqrt{1 + \left(\frac{\Delta y}{\Delta x}\right)^2} + \alpha \left(\frac{\Delta'' 0}{\Delta x} - \frac{\Delta' 0}{\Delta x}\right).$$

Der Anfangswerth dieses Verhältnisses gibt, wie leicht zu sehen ist, das Aenberungsgeset;

$$\frac{d0}{dx} = 2\pi y \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2} = 2\pi y \frac{ds}{dx},$$

und die Gleichungen zur Berechnung der Lage des Schwerpunktes sind demnach zufolge der Gleichungen (18):

33.)
$$\begin{cases} 0 = 2\pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{y} \frac{d\mathbf{s}}{d\mathbf{x}} = 2\pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{y} \sqrt{1 + \left(\frac{d\mathbf{y}}{d\mathbf{x}}\right)^{\frac{2}{3}}}, \\ 0\mathbf{x} = 2\pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \mathbf{y} \frac{d\mathbf{s}}{d\mathbf{x}} = 2\pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \mathbf{y} \sqrt{1 + \left(\frac{d\mathbf{y}}{d\mathbf{x}}\right)^{\frac{2}{3}}}. \end{cases}$$

Nimmt man nun einen Augenblick s als unabhängige Veränderliche und betrachtet x und y als Functionen derselben, so nimmt der Ausbruck für das Moment der Fläche O in Bezug auf die Achse der y die Form an:

$$2\pi \int_{s_0}^{S} ds \cdot xy$$

und bleibt derselbe, wenn man x und y tauscht; er ist demnach auch der Ausdruck des Momentes der Umdrehungssläche O', welche durch

denselben Bogen erzeugt wird, wenn er sich um die Achse der y dreht, in Bezug auf die Achse der x; man hat also

$$0' = 2\pi \int_{s_0}^{S} ds \cdot x = 2\pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \frac{ds}{dx}$$

und

$$0'\mathbf{Y} = 2\pi \int_{\mathbf{s_0}}^{\mathbf{S}} d\mathbf{s} \cdot \mathbf{x} \mathbf{y} = 0\mathbf{X}$$

und schließt baraus, daß die Abstände K und V der Schwer= punkte dieser Umbrehungsflächen O und O' vom Anfang der Coordinaten sich umgekehrt verhalten wie ihre Ober= flächen.

S. 47.

Als erstes Beispiel zur Anwendung der zulett erhaltenen Formeln diene die Mantelstäche eines senkrecht zur Umdrehungsachse geschnittenen Regels, dessen erzeugende Gerade durch die Gleichung:

$$y = ax + b$$

vorgestellt wird; diese gibt

$$\frac{dy}{dx} = a , \frac{ds}{dx} = \sqrt{1 + a^2} ,$$

und es folgt baraus, wenn h die Höhe des Regels bezeichnet,

$$0 = 2\pi \int_0^h dx \cdot (ax+b) \sqrt{1+a^2} = \pi h \sqrt{1+a^2} (ah+2b),$$

$$0X = 2\pi \sqrt{1+a^2} \int_0^h dx \cdot (ax+b) x = \frac{1}{3}\pi h^2 \sqrt{1+a^2} (2ah+3b),$$

und damit ergibt sich

$$\mathbf{x} = \frac{1}{3} \, \mathbf{h} \, \frac{2 \, \mathbf{a} \, \mathbf{h} + 3 \, \mathbf{b}}{\mathbf{a} \, \mathbf{h} + 2 \, \mathbf{b}} \, .$$

Bezeichnet man sobann die Halbmesser ber beiben Grundstächen mit R und r, so ist

$$b=r$$
, $R=ah+b$, $a=\frac{R-r}{h}$,

mb man erhält sofort

$$\mathbf{x} = \frac{1}{3} \, \mathbf{h} \, \frac{2\mathbf{R} + \mathbf{r}}{\mathbf{R} + \mathbf{r}}$$

als Abstand des Schwerpunktes von der kleinen Grundsläche; seine Lage ist demnach dieselbe, wie bei dem Trapez, das durch den Durchschnitt des Regels mittels einer durch die Achse gelegten Ebene entsteht, dessen parallele Seiten R und r sind, und dessen Höhe h ist.

Für einen spiken Regel hat man r=0, für einen Cylinder R=r; im ersten Falle wird daher.

$$\mathbf{x} = \frac{2}{3}\mathbf{h} ,$$

im zweiten bagegen

$$\mathbf{X} = \frac{1}{2}\mathbf{h}\,,$$

wie zu erwarten war.

Die Oberfläche eines parabolischen Convids, bessen Erzeugende durch die Gleichung: $\mathbf{v}^2 = 2\,\mathbf{p}\,\mathbf{x}$

vorgestellt wird, und bessen Höhe h ist, wird durch das Integral:

$$O = 2\pi \int_0^h dx \cdot \sqrt{p^2 + 2px}$$

ausgebrückt, aus welchem man unmittelbar zieht:

$$O = \frac{2}{3}\pi \left[\sqrt{p(p+2h)^3} - p^2 \right].$$

Für das Moment dieser Fläche in Bezug auf die Achse der y er= hält man

$$\mathbf{OX} = 2\pi \int_0^{\mathbf{h}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \sqrt{\mathbf{p}^2 + 2\mathbf{p} \mathbf{x}},$$

und nach einigen Reductionen wird

$$OX = \frac{2}{15}\pi [(6h^2 + ph - p^2)\sqrt{p(p+2h)} + p^3],$$

woraus X gefunden werden kann, wenn p und h in Zahlen gegeben sind.

Wenn eine Ellipse sich um ihre kleine Achse dreht, erzeugt sie eine Umdrehungsstäche, deren Schwerpunkt durch folgende Rechnung gefunden wird.

Rimmt man die Umbrehungsachse für die der y, so daß wie gewöhnlich

$$y^2 = \frac{b^2}{a^2}(a^2-x^2)$$

die Gleichung der erzeugenden Ellipse ist, so wird

$$0 = 2\pi \int_{0}^{y} dy \cdot x \frac{ds}{dy} = 2\pi \frac{a}{b^{2}} \int_{0}^{y} dy \cdot \sqrt{b^{4} + (a^{2} - b^{2})y^{2}}$$

$$= 2\pi \frac{a}{b^{2}} \left(\frac{1}{2} y \sqrt{b^{4} + c^{2}y^{2}} + \frac{b^{4}}{2c} \log n \cdot \frac{cy + \sqrt{b^{4} + c^{2}y^{2}}}{b^{2}} \right),$$

worin c² für a² — b² gesett ist. Ferner hat man

$$\mathbf{OY} = 2\pi \int_{0}^{\mathbf{Y}} \frac{d\mathbf{y} \cdot \mathbf{x} \mathbf{y} \frac{d\mathbf{s}}{d\mathbf{y}} = 2\pi \frac{\mathbf{a}}{\mathbf{b}^{2}} \int_{0}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{y} \sqrt{\mathbf{b}^{4} + \mathbf{c}^{2} \mathbf{y}^{2}} \\
= \frac{2}{3}\pi \frac{\mathbf{a} \left[\sqrt{(\mathbf{b}^{4} + \mathbf{c}^{2} \mathbf{y}^{2})^{3} - \mathbf{b}^{6}} \right]}{\mathbf{b}^{2} \mathbf{c}^{2}}.$$

Für ein halbes Ellipsoid wird y=b, $\sqrt{b^2+c^2}=a$, und bemnach

$$O = \pi a^{2} + \pi \frac{a b^{2}}{c} \log n \frac{a+c}{b},$$

$$O\Psi = \frac{2}{3} \pi a b \frac{a^{3} - b^{3}}{c^{2}} = \frac{2}{3} \pi a b \frac{a^{2} + a b + b^{2}}{a+b}.$$

Entsteht dagegen das Ellipsoid durch Umbrehung einer Ellipse um ihre große Achse, so sindet man

$$0' = 2\pi \int_0^x dx \cdot y \frac{ds}{dx} = 2\pi \frac{b}{a^2} \int_0^x dx \cdot \sqrt{a^4 - (a^2 - b^2) x^2},$$

ober wenn bieses Integral nach bekannten Formeln ausgeführt wird,

$$O' = 2\pi \frac{b}{a^2} \left(\frac{1}{2} x \sqrt{a^4 - c^2 x^2} + \frac{a^4}{2c} \arcsin \frac{c x}{a^2} \right) ,$$

und weiter ist

$$0'\mathbf{x} = 2\pi \frac{b}{a^2} \int_0^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \sqrt{a^4 - c^2 \mathbf{x}^2} = \frac{2}{3} \pi \frac{b \left[a^6 - \sqrt{(a^4 - c^2 \mathbf{x}^2)^3} \right]}{a^2 c^2},$$

so daß für x = a der Schwerpunkt für das halbe Ellipsoid durch die Ausbrücke:

$$O' = \pi b^2 + \pi \frac{a^2 b}{c} \arcsin \frac{c}{a}$$
,
 $O'X = \frac{2}{3} \pi a b \frac{a^3 - b^3}{c^2} = \frac{2}{3} \pi a b \frac{a^2 + a b + b^2}{a + b}$

bestimmt wird, von denen der letzte mit dem obigen Werthe von OX gleichlautend ist.

Für b = a = r geht in beiden Fällen das Ellipsoid in eine Rugel über; die vorangehenden Werthe von O und O' zeigen sich dann aber unter der unbestimmten Form: &; benn man hat im ersten Falle

$$O = \pi a y + \pi a^3 \frac{\log n \cdot 1}{0}$$

und im zweiten

$$O' = \pi b x + \pi a^3 \frac{\arcsin 0}{0}.$$

Nimmt man baher die Aenderungsgesetze vom Zähler und Renner der zweiten Glieder dieser Werthe in Bezug auf b als unabhängige Veränderliche, indem man beachtet, daß $\frac{dc}{db} = -\frac{c}{b}$ wird, und setzt dann b = a = r, c = 0, so ergibt sich

ferner iff
$$O = 2\pi r y$$
 , $O' = 2\pi r x$; $OY = \pi r y^2$, $O'X = \pi r x^2$,

und baraus schließt man

$$\mathbf{Y} = \frac{1}{2}\mathbf{y} \quad , \quad \mathbf{X} = \frac{1}{2}\mathbf{x} .$$

Für eine Zone, beren begrenzende Kreise zur Achse der y senkrecht und vom Anfangspunkt um Y und yo Längeneinheiten entfernt sind, wird daher

$$O = 2\pi r(Y - y_0) = 2\pi rh$$
,
 $OY = \pi r(Y^2 - y_0^2) = 2\pi rh \cdot \frac{1}{2}(Y + y_0)$,

und damit folgt

$$\Psi = \frac{1}{2}(Y + y_0) = y_0 + \frac{1}{2}h;$$

endlich ist für die Halbkugel

$$\Psi = \frac{1}{2} r.$$

Alle diese Werthe sind übrigens für sich einleuchtend, da die Obersläche einer Rugelzone ihrer Höhe proportional ist und deshalb durch die Gerade vorgestellt werden kann, welche die Mittelpunkte der begrenzen= den Parallelkreise verbindet.

Die Cycloide bietet zwei fernere Beispiele zur Anwendung der Gleichungen (33) dar.

Betrachten wir zuerst den Fall, wo sich der Bogen AM, Fig. 49, um die Achse der y dreht. Man hat dann das Aenderungsgeset;

$$\frac{dx}{dy} = \sqrt{\frac{y}{2a-y}}$$

in Function der Veränderlichen y und damit für den Flächeninhalt der erzeugten Fläche den Ausdruck:

$$O = 2\pi \int_0^y dy \cdot x \frac{ds}{dy} = 2\pi \int_0^y dy \cdot x \sqrt{\frac{2a}{2a-y}}$$
$$= \frac{4}{3}\pi \sqrt{2a} \left(2y \sqrt{y} - 3x \sqrt{2a-y} \right)$$

und bemnach für bie von der halben Cycloide erzeugte Fläche

$$O = \frac{32}{3}\pi a^2 = 33,511..a^2$$
.

Dreht sich derselbe Bogen der Cycloide um die Achse der x, so erzeugt er eine Fläche, für welche man findet

$$O' = 2\pi \int_{0}^{Y} dy \cdot y \frac{ds}{dy} = 2\pi \int_{0}^{Y} dy \cdot y \sqrt{\frac{2a}{2a-y}}$$
$$= \frac{32}{3}\pi a^{2} - \frac{4}{3}\pi (4a+y) \sqrt{2a(2a-y)};$$

daraus ergibt sich aber für y = 2a wie vorher

$$O' = \frac{32}{3}\pi a^2 = O;$$

die beiben Umbrehungsstächen sind also in diesem Falle an Flächen= inhalt gleich; ihre Schwerpunkte liegen demnach auch gleichweit vom Anfangspunkt entfernt. Dieser Abstand ergibt sich durch die Gleichung:

$$OY = O'X = 2\pi \int_{0}^{y} dy \cdot xy \sqrt{\frac{2a}{2a-y}}$$

$$= \frac{8}{45}\pi y \sqrt{2ay}(20a+3y) - \frac{4}{3}\pi x(4a+y) \sqrt{2a(2a-y)},$$

wenn man barin wieder y = 2 a sept; man erhält baburch

$$OY = O'X = \frac{26.32}{45}\pi a^3$$

und zieht baraus

$$\mathbf{w} = \mathbf{x} = \frac{26}{15} \mathbf{a} = 1,733...\mathbf{a}$$
.

Untersuchen wir ebenso die Fläche, welche von dem Bogen AM, Fig. 50, erzeugt wird dadurch, daß er sich um die Normale oder um die Tangente im Punkte A dreht, so ist

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{y}}{\mathrm{d}\,\mathbf{x}} = \sqrt{\frac{2\mathbf{a} - \dot{\mathbf{x}}}{\mathbf{x}}}$$

das entsprechende Aenderungsgesetz der Coordinaten, und wenn die Achse der x (die Normale) die Umdrehungsachse ist, so folgt daraus für den Flächeninhalt O der Werth:

$$0 = 2\pi \int_{0}^{x} dx \cdot y \frac{ds}{dx} = 2\pi \int_{0}^{x} dx \cdot y \sqrt{\frac{2a}{x}}$$
$$= \frac{4}{3}\pi [3y\sqrt{2ax} + 2\sqrt{2a(2a-x)} - 8a^{2}],$$

so daß sich für die von der halben Cycloide erzeugte Fläche, für die man x=2a, $y=\pi a$ hat,

$$O = \frac{8}{3}\pi a^2(3\pi - 4) = 45,447...a^2$$

ergibt. Dreht sich die Curve dagegen um die Tangente in A ober um die Achse der y, so ist einfach:

$$O' = 2\pi \int_0^x dx \cdot \sqrt{2ax} = \frac{4}{3}\pi x \sqrt{2ax}$$

und für das von der halben Turve erzeugte Conoid

$$O' = \frac{16}{3}\pi a^2 = 16,755...a^2$$
;

biese Fläche ist also gerade halb so groß, als die der beiden ersten epcloi= bischen Umdrehungsstächen. In beiden Fällen ist wieder

$$0X = O'X = 2\pi \int_{0}^{X} dx \cdot y \sqrt{2ax}$$

$$= \frac{4}{3} \pi xy \sqrt{2ax} + \frac{8}{45} \pi (8a^{2} + 2ax - 3x^{2}) \sqrt{2a(2a - x)} - \frac{128}{45} \pi a^{3};$$

für x = 2a, $y = \pi a$ wird baher

$$\mathbf{OX} = \mathbf{O'X} = \frac{16}{3}\pi a^3(\pi - \frac{8}{15}),$$

und bamit folgt

$$\mathbf{X} = \frac{2}{15} \mathbf{a} \frac{15\pi - 8}{3\pi - 4} = 0,9616...\mathbf{a}$$
,
 $\mathbf{Y} = \mathbf{a} (\pi - \frac{8}{15}) = 2,6083...\mathbf{a}$.

§. 51.

Die Berechnung des Schwerpunktes von der Oberfläche eines Ketztenconoids, welches durch die Umdrehung der in §. 33 in Betrachtung gezogenen Kettenlinie um ihre Achse, die Achse der y, entsteht, zeigt keine Schwierigkeit. Man hat zuerst

$$0 = 2\pi \int_{0}^{x} \frac{ds}{dx} \cdot \frac{ds}{dx} = \pi \int_{0}^{x} \frac{dx}{dx} \cdot x \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}}\right)$$

$$= 2\pi \left[\frac{1}{2}px\left(e^{\frac{x}{p}} - e^{-\frac{x}{p}}\right) - \frac{1}{2}p^{2}\left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}}\right) + p^{2}\right]$$

$$= 2\pi \left(Lx - py + p^{2}\right).$$

Ebenso wird bann

$$0Y = 2\pi \int_0^x dx \cdot xy \frac{ds}{dx} = \frac{1}{2}\pi p \int_0^x dx \cdot x \left(e^{\frac{x}{p}} + e^{-\frac{x}{p}}\right)^2,$$

und wenn man darin die angezeigte zweite Potenz entwickelt und Glieb für Glieb integrirt, so erhält man

$$OY = \pi \left[\frac{1}{4} p^2 x \left(e^{\frac{2x}{p}} - e^{-\frac{2x}{p}} \right) - \frac{1}{8} p^3 \left(e^{\frac{x}{p}} - e^{-\frac{x}{p}} \right)^2 + \frac{1}{2} p x^2 \right]$$

$$= \frac{1}{2} \pi \left[L x y - p \left(L^2 - x^2 \right) \right],$$

wodurch der Werth von T berechnet werden kann, wenn man zuvor die Länge des erzeugenden Bogens gefunden hat.

S. 52.

Untersuchen wir nun die Umhüllungsstächen beliebiger Körper, sei es, daß sie von ebenen, oder daß sie von krummen Flächen begrenzt sind.

Wenn ein Körper von ebenen Flächen eingeschlossen ist und die Coordinaten aller Echpunkte gegeben sind, so hat die Bestimmung des Schwerpunktes dieser Begrenzung keine Schwierigkeit, als die Länge der Rechnung. Denn es ist einmal nach §. 37 leicht zu sehen, daß der Schwerpunkt eines Dreiecks, das durch die Coordinaten

$$\mathbf{X} = \frac{1}{3}(\mathbf{x}_1 + \mathbf{x}_2 + \mathbf{x}_3),$$

$$\mathbf{Y} = \frac{1}{3}(\mathbf{y}_1 + \mathbf{y}_2 + \mathbf{y}_3),$$

$$\mathbf{Z} = \frac{1}{3}(\mathbf{z}_1 + \mathbf{z}_2 + \mathbf{z}_3)$$

bestimmt wird, während seine Oberfläche durch den Ausbruck:

$$O = \sqrt{L^2 + M^2 + N^2}$$

dargestellt wird, in welchem L., M und N die Projectionen der Fläche O in den drei Coordinaten = Ebenen bezeichnen und die Ausbrücke:

$$\begin{split} L &= \frac{1}{2} [x_1 (y_2 - y_3) + x_2 (y_8 - y_1) + x_3 (y_1 - y_2)] \\ M &= \frac{1}{2} [z_1 (x_2 - x_3) + z_2 (x_3 - x_1) + z_3 (x_1 - x_2)], \\ N &= \frac{1}{2} [y_1 (z_2 - z_3) + y_2 (z_3 - z_1) + y_3 (z_1 - z_2)], \end{split}$$

ersehen. Zerlegt man nun die ganze Umhüllungssläche in Dreiecke, so wird man ihren Schwerpunkt auf dieselbe Weise wie den eines ebenen Vielecks berechnen können, und zwar mittels der Gleichungen:

in welchen O', O", etc. die Oberstächen der einzelnen Dreiecke, x', x", etc., y', y", etc., z', z", etc. die Coordinaten ihrer Schwerpunkte vorstellen.

§. 53.

Der Schwerpunkt von der Mantelfläche einer Kyramide liegt diffendar in einer zur Grundfläche parallelen Ebene, welche die Schwerspunkte aller Seitenflächen enthält und demnach von jener um ein Drittheil der Höhe entfernt ist, aber im Allgemeinen nicht auf der Geraden, welche die Spisse mit dem Schwerpunkt des Umfanges der Grundfläche verbindet, wie man vielleicht zu glauben geneigt wäre. Denn ist abcdo, Fig. 51, der parallele Schnitt, in welchem der Schwerpunkt liegt, so kann man sich das Gewicht der Seitensläche ABS der Kyramide in der Mitte m der Geraden ab, das der Seite BCS in der Mitte n von de, u. s. f. vereinigt denken, und die Kräfte, welche mun in den Punkten m, n, etc. angreisen, werden nicht den Seiten ab, de, etc. selbst, sondern den Quadraten derselben prosportional sein; der Mittelpunkt dieser Kräfte, d. i. der Schwerpunkt der Umhüllungsfläche der Pyramide wird also im Allgemeinen nicht mit dem Schwerpunkte des Polygons abode zusammenfallen.

Für eine parallel abgeschnittene Phramide sindet man ebenso mittels der für das Trapez erhaltenen Werthe, daß der Schwerpunkt in einer zur Grundsläche parallelen Ebene liegt, deren Entfernung z von thr durch die Gleichung:

$$z = \frac{1}{3} h \frac{A+2a}{A+a}$$

Grundslächen worstellen. Die Lage des Schwerpunktes in dieser Ebene muß dann besonders bestimmt werden, wozu der vorhergehenden Bestuckung zufolge dieselben Formeln wie bei dem ebenen Vielecke dienen kinnen, wenn wan davin statt der Seiten desselben deren Onedratz

einführt. Bezeichnet man also die Seiten des vorher bestimmten parallelen Schnittes und die Coordinaten seiner Echunkte in derselben Sbene genommen beziehungsweise mit

a, b, c, etc., x'y', x"y", x"y", etc., so hat man die Gleichungen:

$$\begin{split} O_{4}\mathbf{X} &= \frac{1}{2}a^{2}(x'+x'') + \frac{1}{2}b^{2}(x''+x''') + \frac{1}{2}c^{2}(x'''+x''') + \text{etc.}, \\ O_{4}\mathbf{Y} &= \frac{1}{2}a^{2}(y'+y'') + \frac{1}{2}b^{2}(y''+y''') + \frac{1}{2}c^{2}(y'''+y''') + \text{etc.}, \end{split}$$

wo dann O_4 nicht die Oberstäche der Phramide selbst, sondern die Summe: $a^2+b^2+c^2+$ etc., welcher dieselbe proportional ist, vorstellt.

Nach der bekannten Aehnlichkeit in den Verhältnissen bei der Ppramide und beim Regel wird man nach dem Vorhergehenden auch auf
die Lage des Schwerpunktes eines schiefen Regels schließen, wenigstens
die Lage der Sbene bestimmen können, welche denselben enthält; die
vollständige Bestimmung des Schwerpunktes erfordert aber immer die Anwendung der allgemeinen Gleichungen, welche dazu dienen, die Lage
des Schwerpunktes für eine beliedige krumme Fläche zu berechnen, und
die wir nun ableiten wollen.

S. 54.

Sei BCDE, Fig. 52, ein Flächenstück, das durch die beiden Coordinatenebenen der yz und xz und zwei dazu parallele Ebenen PDE e und OCEe, deren Entfernungen von jenen beziehungsweise x und y sind, von einer krummen Fläche abgeschnitten wird, welche durch eine Gleichung gegeben sei von der Form:

$$z = f(x, y) .$$

Der Anblick ber Figur zeigt dann, daß wenn die Entfernung x um $Pp = \Delta x$ wächst, das genannte Flächenstück um die krumme Fläche DE Gd zunimmt, deren Obersläche mit Δ_x O bezeichnet werden kann, wenn O die Obersläche von BCDE ausdrückt. Auf gleiche Weise wird die letztere um die Fläche CEFc wachsen, wenn die Entfernung y der zu der xz parallelen begrenzenden Seene um $Qq = \Delta y$ größer wird und x unverändert bleibt. Läßt man aber die beiden Veränderlichen x und y zugleich wachsen, die eine um $\Delta x = Pp$, die andere um $\Delta y = Qq$, so wird die Fläche O nicht nur um die beiden vorherzenannten Flächenstücke größer, sondern auch noch um die Fläche EFGH,

welche entweder als neue Vergrößerung des Zuwachses d. O in Volge der Vergrößerung von y oder als neue Vergrößerung des Zuwachses CEFc = Δ_y O in Folge der Vergrößerung von x angesehen und deß= halb mit Δ_y . Δ_x O ober mit $\Delta_x \Delta_y$ O ober einfach mit Δ^2 O bezeichnet werden kann. Die Projection bieser Aenderung zweiter Ordnung in ber Ebene ber xy ist offenbar ein Rechteck efgh, bessen Seiten Ax md dy sind, und dessen Oberstäche durch das Product dxdy ge= messen wird. — Es ist nun nach den früheren ähnlichen Betrachtungen einleuchtend, daß die krumme Fläche $EFGH = \Delta^2O$ bald größer, bald Ueiner sein wird, als bas durch die vier Ebenen Ekke, EGge, FHhf, GHhg von der Tangential=Ebene im Punkte E abgeschnittene Parallelogramm, welches basselbe Rechteck ofgh zur Projection hat, daß aber das Verhältniß der krummen Fläche EFGH zu ihrer Pro= jettion efgh von dem Verhältnisse jenes Parallelogramms zu demselben Rechteck nur um solche Größen verschieden sein wird, welche verschwin= den, wenn man in den Punkt E zurücklehrt, daß also die Anfangs= werthe beiber Verhältnisse gleich sind. Das zweite dieser Verhältnisse wird nun, wie leicht zu sehen, durch die Secante des Winkels v aus= gebrückt, ben die Tangential=Ebene in E mit der Ebene der xy ober den die Normale in demselben Punkte mit der Achse der z bildet; man hat daher *)

Anf. $\frac{\Delta^2 O}{\Delta x \Delta y} = \frac{d^2 O}{dx dy} = \sec \nu ,$

ober mit dem in S. 34 der Einl. gegebenen Werthe von $\cos \nu$, welcher der obigen Form für die Gleichung der Fläche entspricht,

$$\frac{d^2 O}{d x d y} = \sqrt{1 + \left(\frac{d z}{d x}\right)^2 + \left(\frac{! d z}{d y}\right)^2},$$

") Bezeichnet man die Oberstäche der Projection des entsprechenden Flächens stückes in der Ebene der xy mit O1, so hat man

$$\frac{d^2 O_1}{dx dy} = 1$$

und bemnach

$$\frac{d^2 O_1}{dx dy} = \frac{d^2 O}{dx dy} \cos \nu ;$$

man kann also sagen, bas Aenberungsgesetz ber Oberfläche Oz in Bezug auf bie Veränderlichen x und y sei die Projection des entsprechenden Aenberungsgesetzes der Oberfläche O in der Ebene der xy.

Deder, Sanbbuch ber Mechanit II.

und die Gleichungen (18) nehmen bamit die Form an:

$$O = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dy}\right)^2},$$

$$OX = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dy}\right)^2},$$

$$OY = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dy}\right)^2},$$

$$OZ = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} dy \cdot f(x, y) \sqrt{1 + \left(\frac{dz}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dz}{dy}\right)^2}.$$

In allen diesen Ausbrücken werden die innern Integrale in Bezug auf y genommen, als wenn x unveränderlich wäre, und zwar zwischen den Grenzen, welche jener Veränderlichen für einen bestimmten Werth der lettern zukommen, und die entweder unveränderlich oder Functionen von x sind. Man bestimmt biese Grenzen am einfachsten baburch, bas man in einer beliebigen Entfernung x von der Ebene der yz einen zur Achse ber x senkrechten Schnitt burch die gegebene Fläche führt und die Werthe von y für die Endpunkte der in dem begrenzten Flächenstucke entstandenen Schnittcurve in Function des Abstandes x ausbrückt. Auf diese Weise werben also die innern Integrale nach ihrer Entwickelung Functionen ber einzigen Veränberlichen x, und es können bann bie äußern Integrale nach dem gewöhnlichen Verfahren in geschlossenen Ausbrücken ober annäherungsweise erhalten werben. die Ordnung der Integration auch umgekehrt werden darf, was ber leichtern Behandlung wegen bisweilen nothwendig wird, braucht wohl nur bemerkt zu werben.

Auf ähnliche Weise, wie vorher geschehen, kann auch das Aenderungsgesetz der Oberstäche eines krummen Flächenstückes in Bezug auf Polar = Coordinaten ausgedrückt und damit in entsprechenden Fällen dessen Oberstäche und die Lage seines Schwerpunktes berechnet werden.

Dazu sei die Achse der z die Polar=Achse, von welcher aus der Winkel I, die Ebene der xz die feste Ebene, von welcher an der Winkel w gemessen wird, so daß man (§. 11 der Einleitung) zwischen den rechtwinkligen und diesen Polar=Coordinaten die Beziehungen hat:

1

 $x = r \sin \theta \cos \omega$, $y = r \sin \theta \sin \omega$, $z = r \cos \theta$, $x^2 + y^2 = r^2 \sin^2 \theta$.

Wird nun auf einer krummen Fläche, deren Gleichung hier die Form habe:

$$r = f(\omega, \vartheta)$$
,

ein Stück BCM, Fig. 53, einerseits von der Ebene der xz, anderseits von der Ebene BAM des Winkels I, welche mit der Ebene der xz den Winkel w einschließt, und von einer Regelstäche ACM begrenzt, deren Erzeugende mit der Achse der z den Winkel I bilbet, so erhält man als Projection dieses Flächenstückes in der Ebene der xy den Sector mAc, dessen begrenzende Eurve mc durch die Gleichung:

$$r_{\prime}=f_{\prime}(\omega)$$

vorgestellt wird, da für dieselbe $\mathcal G$ als constant zu betrachten ist, und wir haben nach $\mathcal G$. 42 als Aenderungsgesetz der Obersläche $\mathcal G$, dieses Sectors in Bezug auf r, und ω den Ausdruck:

$$\frac{d^2O_{,}}{dr_{,}d\omega}=r_{,}=r\sin\vartheta.$$

Dieses Aenderungsgesetz ist aber wie vorher die Projection des. Aenderungsgesetzes der Oberstäche O des krummen Flächenstückes BCM, und man hat demnach, wenn wieder ν den Winkel zwischen der Nor= malen in M und der Achse der z bezeichnet, die Beziehungen:

$$\frac{d^2O_{,}}{dr_{,}d\omega} = \frac{d^2O}{dr_{,}d\omega}\cos\nu , \qquad \frac{d^2O}{dr_{,}d\omega} = \frac{d^2O_{,}}{dr_{,}d\omega}\sec\nu ,$$

and wenn man nun statt r, die Veränderliche I als unabhängige einsführt, mit der Beachtung, daß man hat

$$\frac{\mathrm{d}\mathbf{r}_{,}}{\mathrm{d}\vartheta} = \frac{\mathrm{d}\mathbf{r}}{\mathrm{d}\vartheta}\sin\vartheta + \mathbf{r}\cos\vartheta,$$

md mit dem vorhergehenden Werthe des Aenderungsgesetzes von O,, so ergibt sich

$$\frac{\mathrm{d}^2 O}{\mathrm{d} \omega \, \mathrm{d} \vartheta} = r \sin \vartheta \left(\frac{\mathrm{d} r}{\mathrm{d} \vartheta} \sin \vartheta + r \cos \vartheta \right) \sec \nu .$$

Es handelt sich also nur noch barum, den Ausdruck von sec ν in Polar = Coordinaten darzustellen. Dazu hat man einmal aus $z = r \cos \theta$ die Aenderungsgesetze:

$$\frac{dz}{dx} = \frac{dr}{dx}\cos\vartheta - r\sin\vartheta\frac{d\vartheta}{dx} , \qquad \frac{dz}{dy} = \frac{dr}{dy}\cos\vartheta - r\sin\vartheta\frac{d\vartheta}{dy}$$
 (a.

und bann aus ben Gleichungen:

$$y = x \tan \omega$$
, $x^2 + y^2 = r^2 \sin^2 \vartheta$

die weitern Aenderungsgesetze:

b.)
$$\frac{d\omega}{dx} = -\frac{\sin\omega\cos\omega}{x} = -\frac{\sin\omega}{r\sin\vartheta}$$
, $\frac{d\omega}{dy} = \frac{\cos^2\omega}{x} = \frac{\cos\omega}{r\sin\vartheta}$,

c.)
$$\frac{d\mathbf{r}}{d\mathbf{x}} = \frac{\cos \omega}{\sin \vartheta} - \frac{\mathbf{r} \cos \vartheta}{\sin \vartheta} \frac{d\vartheta}{d\mathbf{x}}$$
, $\frac{d\mathbf{r}}{d\mathbf{y}} = \frac{\sin \omega}{\sin \vartheta} - \frac{\mathbf{r} \cos \vartheta}{\sin \vartheta} \frac{d\vartheta}{d\mathbf{y}}$.

Die letztern Werthe geben in die Gleichungen (a) eingeführt sofort die neuen:

$$\frac{dz}{dx} = \frac{\cos \omega \cos \vartheta}{\sin \vartheta} - \frac{r}{\sin \vartheta} \frac{d\vartheta}{dx} , \qquad \frac{dz}{dy} = \frac{\sin \omega \cos \vartheta}{\sin \vartheta} - \frac{r}{\sin \vartheta} \frac{d\vartheta}{dy} ,$$

in welchen nun noch die Aenberungsgesetze $\frac{d\vartheta}{dx}$ und $\frac{d\vartheta}{dy}$ durch $\frac{dr}{d\vartheta}$ und $\frac{dr}{d\omega}$ zu ersetzen sind. Man hat aber auch

$$\frac{dr}{dx} = \frac{dr}{d\omega}\frac{d\omega}{dx} + \frac{dr}{d\vartheta}\frac{d\vartheta}{dx} , \quad \frac{dr}{dy} = \frac{dr}{d\omega}\frac{d\omega}{dy} + \frac{dr}{d\vartheta}\frac{d\vartheta}{dy} ,$$

und wenn diese Beziehungen mit den Gleichungen (b) und (c) vers bunden werden, so erhält man leicht die Werthe für $\frac{d\vartheta}{dx}$ und $\frac{d\vartheta}{dy}$ und findet damit sofort

$$\frac{\mathrm{dz}}{\mathrm{dx}} = \frac{\cos \vartheta \cos \omega}{\sin \vartheta} - \frac{1}{\sin \vartheta} \frac{r \cos \omega + \frac{\mathrm{dr}}{\mathrm{d}\omega} \sin \omega}{r \frac{\mathrm{dr}}{\mathrm{d}\vartheta} \sin \vartheta + r^2 \cos \vartheta},$$

$$\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}y} = \frac{\cos\vartheta\sin\omega}{\sin\vartheta} - \frac{1}{\sin\vartheta} \frac{r\sin\omega - \frac{\mathrm{d}r}{\mathrm{d}\omega}\cos\omega}{r\frac{\mathrm{d}r}{\mathrm{d}\vartheta}\sin\vartheta + r^2\cos\vartheta}.$$

Führt man endlich diese letztern Werthe in den obenbemerkten Ausbruck für $\cos \nu$ ein, so ergibt sich damit nach mehrfachen Reductionen das Aenderungsgeset:

$$\frac{\mathrm{d}^2 O}{\mathrm{d}\omega \,\mathrm{d}\vartheta} = r \sqrt{\left\{r^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\,r}{\mathrm{d}\,\vartheta}\right)^2\right\} \sin^2\vartheta + \left(\frac{\mathrm{d}\,r}{\mathrm{d}\,\omega}\right)^2};$$

die Ausbrücke zur Berechnung der Oberfläche O und ber Momente OX, OX und OZ werden darnach folgende:

$$0 = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} \frac{d\omega}{d\theta} \cdot r \sqrt{\left\{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\theta}\right)^{2}\right\}} \sin^{2}\theta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}$$

$$0 = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} \frac{d\omega}{d\theta} \cdot r^{2} \sin\theta \cos\omega \sqrt{\left\{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\theta}\right)^{2}\right\}} \sin^{2}\theta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}$$

$$0 = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} \frac{d\omega}{d\theta} \cdot r^{2} \sin\theta \sin\omega \sqrt{\left\{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\theta}\right)^{2}\right\}} \sin^{2}\theta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}$$

$$0 = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} \frac{d\omega}{d\theta} \cdot r^{2} \sin\theta \sin\omega \sqrt{\left\{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\theta}\right)^{2}\right\}} \sin^{2}\theta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}$$

$$0 = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} \frac{d\omega}{d\theta} \cdot r^{2} \cos\theta \sqrt{\left\{r^{2} + \left(\frac{dr}{d\theta}\right)^{2}\right\}} \sin^{2}\theta + \left(\frac{dr}{d\omega}\right)^{2}$$

kür diese doppelten Integrale sind in Betress der Grenzen der Beränderlichen dieselben Rücksichten zu beachten, wie vorher. In unserm jetigen Falle wird man entweder die gegebene Fläche durch eine Sbene schneiden, welche durch die Achse der z geht und einen beliedigen Winkel w mit der Sbene der xz einschließt, und die Werthe von I für die Endpunkte der Schnittcurve, in Function von ω ausgedrückt, als die Grenzen γ und ½0 in das innere Integral einführen, oder man wird die Grenzen von ω in einem Schnitte mit einer Regelsläche, deren Greugende mit der Achse der z einen beliedigen Winkel I einschließt, in Function dieser letztern Veränderlichen ausdrücken, also ω von I ab= hängig machen und demnach zuerst in Bezug auf ω integriren.

Der einfachste Fall ist berjenige, wo die gegebene Fläche eine Um= drehungsfläche und das zu berechnende Stück ein Sector ist, der von zwei durch die geometrische Achse gelegten Ebenen begrenzt wird. Man hat dann als Gleichung der Fläche in Bezug auf diese Achse

$$r = f(\vartheta)$$

und daher $\frac{d\mathbf{r}}{d\omega} = 0$; und wenn die eine begrenzende Chene als Chene

ber x 2 genommen, ihr Winkel mit ber anbern burch a bezeichnet wird, so nehmen die vorhergehenden Aushrücke die Form an:

$$O = \alpha \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot r \sin \vartheta \sqrt{r^2 + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^2},$$

$$OX = \sin \alpha \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot r^2 \sin^2 \vartheta \sqrt{r^2 + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^2},$$

$$OY = (1 - \cos \alpha) \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot r^2 \sin^2 \vartheta \sqrt{r^2 + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^2},$$

$$OZ = \alpha \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot r^2 \sin \vartheta \cos \vartheta \sqrt{r^2 + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^2}.$$

Für einen ganzen Ring der Umdrehungsfläche hat man $\omega=2\pi$; es werden daher OK und OK Rull, und die Werthe von O und OK kommen, wie man leicht sehen wird, auf die Gleichungen (33) zurück, wenn die Coordinaten=Achsen entsprechend geändert werden; denn man hat bekanntlich (vergl. Gl. (83) §. 73 des I. Buches)

$$\sqrt{r^2 + \left(\frac{dr}{d\vartheta}\right)^2} = \frac{ds}{d\vartheta}$$
, $r \sin \vartheta = y$,

woraus das Uebrige von selbst folgt.

§. 55.

Als Anwendung der Gleichungen (34) sei zuerst die Aufgabe gestellt, den Schwerpunkt von der Obersläche BCD eines Rugelschnittes, Fig. 54, zu bestimmen, welcher von den Sbenen der xy, der yz und einer durch die Achse der x gelegten Sbene CAD in einer Rugel gebildet wird, die ihren Mittelpunkt im Anfangspunkte hat. Die Gleichung dieser Rugelsläche:

$$x^2 + y^2 + z^2 = r^2$$

gibt die Aenderungsgesetze:

$$\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x} = -\frac{x}{z} \quad , \quad \frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}y} = -\frac{y}{z} \, ,$$

und bamit findet man

$$0 = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \cdot \frac{r}{\sqrt{r^2 - x^2 - y^2}} = r \int_{x_0}^{X} \cdot \int_{y_0}^{Y} \cdot \frac{1}{\sqrt{r'^2 - y^2}},$$

worin r² — x² zur Abkürzung durch r'² erset ist.

Die Grenzen Y und yo sind die Grenzwerthe von y in dem Schnitte EFG, dessen Entfernung AF von der Ebene der yz gleich x ist; diese Werthe sind daher

$$Y = FG = \sqrt{r^2 - x^2} = r'$$
, $y_0 = EH = r' \cos \alpha$,

wenn a den Winkel BAC zwischen der Ebene CAD und der Ebene der xy bezeichnet. Die Grenzen von x dagegen sind diejenigen, welche die Entfernung des Schnittes EFG von der Ebene der yz erhalten kann, also

$$X = r$$
 , $x_0 = 0$.

Damit wird bann zuerst

$$\int_{r'\cos\alpha}^{r'} \frac{1}{\sqrt{r'^2-y^2}} = \int_{r'\cos\alpha}^{r'} \frac{1}{r'} = \frac{1}{2}\pi - \arcsin.\cos\alpha$$

= arc cos. cos $\alpha = \alpha$

und folglich

$$0 = r\alpha \int_0^r dx \cdot 1 = r^2\alpha .$$

Ferner findet man

$$0\mathbf{x} = r \int_0^r d\mathbf{x} \cdot \int_{r'\cos\alpha}^{r'} \frac{\mathbf{x}}{\sqrt{r'^2 - \mathbf{y}^2}} = \alpha r \int_0^r d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} = \frac{1}{2} \alpha r^3,$$

$$\mathbf{x} = \frac{1}{2}\mathbf{r} ,$$

$$OY = r \int_0^r dx \cdot \int_{r'\cos\alpha}^{r'} \frac{y}{\sqrt{r'^2 - y^2}} = r \int_0^r dx \cdot r' \sqrt{1 - \cos^2\alpha}$$

$$= r \sin \alpha \int_0^r dx \cdot \sqrt{r^2 - x^2} = \frac{1}{4} \pi r^3 \sin \alpha ,$$

$$\mathbf{Y} = \frac{1}{4} \pi \mathbf{r} \frac{\sin \alpha}{\alpha} ,$$

und zulett hat man

$$\begin{aligned}
OZ &= r \int_{0}^{r} dx \cdot \int_{r'\cos\alpha}^{r} dy \cdot 1 = r \int_{0}^{r} dx \cdot r' (1 - \cos\alpha) \\
&= r (1 - \cos\alpha) \int_{0}^{r} dx \cdot \sqrt{r^2 - x^2} = \frac{1}{4} \pi r^3 (1 - \cos\alpha),
\end{aligned}$$

woraus als britte Orbinate

$$\mathbf{z} = \frac{1}{4} \pi \mathbf{r} \frac{1 - \cos \alpha}{\alpha} = \frac{1}{4} \pi \mathbf{r} \frac{\sin^2 \frac{1}{4} \alpha}{\frac{1}{4} \alpha}$$

folgt. Dieselben Werthe ergeben sich sehr einfach mit der entsprechenden Rücksicht auf die Lage der Coordinatenachsen aus den Gleichungen 34^h, worin im jetzigen Falle r constant, $\frac{dr}{d\vartheta} = 0$ wird, und ϑ zwischen den Grenzen 0 und $\frac{1}{2}\pi$ zu nehmen ist. Die weitere Ausführung soll daher dem Leser überlassen bleiben.

Für den von den drei Coordinaten = Ebenen begrenzten Theil, einen Achtheil der Augelfläche, hat man $\alpha=\pm\pi$, und die vorhergehenden Ausbrücke geben

$$O = \frac{1}{2}\pi r^2$$
, $X = \frac{1}{2}r$, $Y = \frac{1}{2}r$, $Z = \frac{1}{2}r$.

Man schließt ferner aus benselben Ausbrücken, daß der Schwerpunkt eines von zwei größten Kreisen begrenzten Theiles der Rugelsläche durch die Gleichungen:

$$O = 4\alpha r^2$$
 , $X = \frac{1}{4}\pi r \frac{\sin \alpha}{\alpha}$

bestimmt wird, wenn man den Winkel zwischen den Ebenen dieser größten Kreise mit 2α bezeichnet, ihre Durchschnittslinie als Achse der y annimmt und die Ebene der xy jenen Winkel halbiren läßt.

Durch einfache Ergebnisse sind noch folgende Untersuchungen bemerkenswerth, welche als Uebungen für die Bestimmung der Grenzen bei den doppelten Integralen hier einen Platz sinden mögen.

Eine Rugel= und eine Cylinder=Fläche, beren Gleichungen die Formen haben:

$$x^2 + y^2 + z^2 = r^2$$
,
 $z^2 = rx - x^2$,

von denen also die erstere ihren Mittelpunkt im Anfangspunkte hat, während die lettere, deren Durchmesser dem Halbmesser der erstern gleich ist, auf der Sbene der xz senkrecht steht und die Sbene der yz längs der Achse der y berührt, durchschneiden sich gegenseitig; es sollen die Schwerpunkte der abgeschnittenen Flächentheile gesucht werden.

Betrachten wir zuerst die Chlinder fläche ACBFD, Fig. 55, die von der Rugelsläche und den Ebenen der xy und xz begrenzt wird.

Die Gleichung berselben:

$$z^2 = rx - x^2$$

gibt die Aenderungsgesețe:

$$\frac{dz}{dx} = \frac{r-2x}{2z}$$
, $\frac{dz}{dy} = 0$, $\sqrt{1+\left(\frac{dz}{dx}\right)^2} = \frac{\frac{1}{2}r}{\sqrt{rx-x^2}}$,

wodurch man hat

$$0 = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \cdot \frac{\frac{1}{2}r}{\sqrt{rx-x^2}} = \int_{x_0}^{X} \cdot \frac{\frac{1}{2}r}{\sqrt{rx-x^2}} \int_{y_0}^{Y} dy \cdot 1,$$

da der Ausbruck $\frac{\frac{1}{2}r}{\sqrt{rx-x^2}}$ in Bezug auf y als unveränderlich zu

betrachten ist. Die Grenzen yo und Y entsprechen offenbar dem Ansfangspunkte J und dem Endpunkte F der Erzeugenden der Cylindersfläche in einem Schnitte, der parallel zur Ebene der yz und um x von ihr entsernt ist, oder den Grenzen der zur Achse der y parallelen und der Abscisse x entsprechenden Ordinate FJ der Durchschnittscurve DFB der beiden Flächen; es ist aber FJ auch der Ordinate GK der Projection dieser Eurve in der Ebene der xy gleich und demnach durch die Gleichung dieser Projection gegeben. Eliminist man also die Veränderliche z aus den Gleichungen der beiden Flächen, so erhält man

$$y^2 = r^2 - rx$$

als Gleichung der Parabel BGD und demnach $Y=\sqrt{r^2-rx}$, $Y_0=0$. Die Grenzen von x dagegen sind wieder diejenigen, innershalb denen noch ein Schnitt wie FGJK gemacht werden kann, und daher einfach X=r, $x_0=0$. Man hat also

$$0 = \frac{1}{2} r \int_{0}^{r} dx \cdot \frac{1}{\sqrt{rx - x^{2}}} \int_{0}^{\sqrt{r^{2} - rx}} dy \cdot 1 = \frac{1}{2} r \int_{0}^{r} dx \cdot \frac{\sqrt{r^{2} - rx}}{\sqrt{rx - x^{2}}}$$

oder, wie nun leicht zu finden ist,

$$0=r^2;$$

bie Oberfläche bes ganzen von der Rugelfläche eingeschlose senen chlindrischen Flächenstückes ist bemnach 4r2 ober gleich bem Quadrate bes Durchmessers der Rugel.

Hätte man bei dieser Aussührung die Ordnung in der Integration umgekehrt und die Grenzen von x von y abhängig gemacht, so hätte man $X = GH = \frac{r^2 - y^2}{r}$, $x_0 = 0$ gefunden, da diese Grenzen von x dann den Grenzen des Bogens FEH in einem um y von der Ebene der xz entsernten Schnitte entsprechen; die Grenzen von y sind $y_0 = 0$, Y = r, und damit hat man

$$O = \frac{1}{2} r \int_{0}^{r} dy \cdot \int_{0}^{\frac{r^{3} - y^{3}}{r}} \frac{1}{\sqrt{rx - x^{2}}} = \frac{1}{2} r \int_{0}^{r} dy \cdot arc \cos \frac{1}{r} \frac{r^{2} - y^{2}}{\frac{1}{r}}$$
$$= \frac{1}{2} r \int_{0}^{r} dy \cdot arc \cos \frac{2y^{2} - r^{2}}{r^{2}}.$$

Sett man dann in diesem Ausbruck arc $\cos \frac{2y^2-r^2}{r^2}=\varphi$, so wird

$$y = r \sqrt{\frac{1+\cos\varphi}{2}} = r\cos\frac{1}{2}\varphi$$
, $\frac{dy}{d\varphi} = -\frac{1}{2}r\sin\frac{1}{2}\varphi$,

und für die Grenzen hat man $\varphi = 0$, wenn y = r, und $\varphi = \pi$, wenn y = 0 ist; mithin sindet man

$$O = \frac{1}{4} r^2 \int_{\pi}^{0} d\varphi \cdot -\varphi \sin \frac{1}{2} \varphi = \frac{1}{4} r^2 \int_{0}^{\pi} d\varphi \cdot \varphi \sin \frac{1}{2} \varphi$$
$$= \frac{1}{4} r^2 \int_{0}^{\pi} \cdot (4 \sin \frac{1}{2} \varphi - 2 \varphi \cos \frac{1}{2} \varphi) = r^2.$$

Es ergibt sich nun ferner

$$OX = \frac{1}{2} r \int_{0}^{r} dx \cdot \frac{x}{\sqrt{rx - x^{2}}} \int_{0}^{\sqrt{r^{2} - rx}} dy \cdot 1 = \frac{1}{2} r \int_{0}^{r} dx \cdot \sqrt{rx} ,$$
also and

$$\mathbf{OX} = \frac{1}{3}\mathbf{r}^3 \quad , \qquad \mathbf{X} = \frac{1}{3}\mathbf{r} \; ;$$

$$0 \mathbf{Y} = \frac{1}{2} \mathbf{r} \int_{0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{x} \cdot \frac{1}{\sqrt{r \mathbf{x} - \mathbf{x}^{2}}} \int_{0}^{\sqrt{r^{2} - r \mathbf{x}}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{y} = \frac{1}{4} \mathbf{r}^{2} \int_{0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{x} \cdot \frac{\mathbf{r} - \mathbf{x}}{\sqrt{r \mathbf{x} - \mathbf{x}^{2}}},$$

und da man nach früher behandelten Ausdrücken

$$\int dx \cdot \frac{r-x}{\sqrt{rx-x^2}} = \Delta_x \cdot \left(\sqrt{rx-x^2} + \frac{1}{2} r \arccos \frac{r-2x}{r}\right)$$

erhält, so folgt baraus

$$O\Psi = \frac{1}{8}\pi r^{8}$$
 , $\Psi = \frac{1}{8}\pi r$.

Endlich findet man

$$\mathbf{OZ} = \frac{1}{2} \mathbf{r} \int_{0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{x} \cdot \int_{0}^{\sqrt{\mathbf{r}^{2} - \mathbf{r} \mathbf{x}}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{1} = \frac{1}{2} \mathbf{r} \int_{0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{x} \cdot \sqrt{\mathbf{r}^{2} - \mathbf{r} \mathbf{x}} , \\
\mathbf{OZ} = \frac{1}{3} \mathbf{r}^{3} , \qquad \mathbf{Z} = \frac{1}{3} \mathbf{r} .$$

Der Schwerpunkt der ganzen in der Rugel eingeschlossenen Cylin= bersläche hat sonach die Coordinaten:

$$\mathbf{X} = \frac{1}{3}\mathbf{r} \quad , \quad \mathbf{Y} = \mathbf{Z} = 0 \ .$$

Um auf die gegenwärtige Aufgabe die Gleichungen (34°) in Polars-Coordinaten anzuwenden, wird man am besten thun, die Achse der z parallel zur Erzeugenden der Cylindersläche zu nehmen, die Ebene der xz durch die Achse derselben zu legen, den Pol aber im Mittelpunkt der Rugel zu lassen; bezeichnet dann r den veränderlichen Fahrstrahl für die Punkte der Cylindersläche, so wird deren Gleichung die einfache Form erhalten:

$$\mathbf{r} = r \frac{\cos \omega}{\sin \vartheta} ,$$

worin r noch dem Durchmesser der Cylindersläche oder dem Halbmesser der Augel gleich ist. Man zieht daraus

$$\frac{d\mathbf{r}}{d\vartheta} = -\mathbf{r} \frac{\cos \omega \cos \vartheta}{\sin^2 \vartheta} \quad , \quad \frac{d\mathbf{r}}{d\omega} = -\mathbf{r} \frac{\sin \omega}{\sin \vartheta}$$

und findet damit

$$\mathbf{r} \sqrt{\left\{\mathbf{r}^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{r}}{\mathrm{d}\vartheta}\right)^2\right\} \sin^2\vartheta + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{r}}{\mathrm{d}\omega}\right)^2} = \mathbf{r}^2 \frac{\cos\omega}{\sin^2\vartheta} .$$

Beachtet man dann, daß die eine Grenze von $\mathcal F$ in einem durch die Achse der z geführten ebenen Schniste, welcher den Winkel ω mit der Ebene der xz einschließt, $\mathcal F=\frac14\pi$ ist, während die andere sich durch Verdindung der obigen Gleichung der Cylindersläche mit der Gleichung der Rugelsläche:

ergibt, wodurch die Beziehung:

$$\sin\vartheta = \cos\omega$$
 , $\vartheta = \frac{1}{2}\pi - \omega$

zum Vorschein kommt, so hat man

$$O = \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} d\omega \cdot \int_{\frac{1}{2}\pi}^{\frac{1}{2}\pi - \omega} d\vartheta \cdot -r^{2} \frac{\cos \omega}{\sin^{2} \vartheta} = r^{2} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} d\omega \cdot \cos \omega \cdot \frac{1}{2}\pi - \omega$$

$$= r^{2} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} d\omega \cdot \sin \omega = r^{2} .$$

Nach biesem sindet man nun leicht die weitern Beziehungen und Werthe:

$$\begin{aligned} \mathbf{OX} &= \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} d\omega \cdot \int_{\frac{1}{2}\pi}^{\frac{1}{2}\pi-\omega} d\vartheta \cdot -\mathbf{r} \sin\vartheta \cos\omega \cdot \mathbf{r}^{2} \frac{\cos\omega}{\sin^{2}\vartheta} = \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} d\omega \cdot \int_{\frac{1}{2}\pi}^{\frac{1}{2}\pi-\omega} \frac{\cos^{3}\omega}{\sin^{2}\vartheta} \\ &= \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} d\omega \cdot \sin\omega \cos^{2}\omega = \frac{1}{3} \mathbf{r}^{3} , \\ \mathbf{OY} &= \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{\frac{1}{2}\pi-\omega}^{\frac{1}{2}\pi-\omega} d\vartheta \cdot -\mathbf{r} \sin\vartheta \sin\omega \cdot \mathbf{r}^{2} \frac{\cos\omega}{\sin^{2}\vartheta} = \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi-\omega} \frac{\sin\omega \cos^{2}\omega}{\sin^{2}\vartheta} \\ &= \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi-\omega} d\omega \cdot \sin^{2}\omega \cos\omega = \frac{1}{3} \mathbf{r}^{3} , \\ \mathbf{OZ} &= \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{\frac{1}{2}\pi-\omega}^{\frac{1}{2}\pi-\omega} d\vartheta \cdot -\mathbf{r} \cos\vartheta \cdot \mathbf{r}^{2} \frac{\cos\omega}{\sin^{2}\vartheta} = \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi-\omega} \frac{\cos^{2}\omega\cos\vartheta}{\sin^{3}\vartheta} \\ &= \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi-\omega} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi-\omega} \frac{1}{2\sin^{2}\vartheta} = \frac{1}{4} \mathbf{r}^{3} \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} d\omega \cdot (1-\cos2\omega) = \frac{1}{8}\pi\mathbf{r}^{3}, \end{aligned}$$

welche mit den oben gefundenen übereinstimmen.

S. 57.

Etwas weniger einfach sind die Ausbrücke für die Coordinaten des Schwerpunktes des Augelflächenstückes BCDE, Fig. 56, welches von der obengenannten Cylinderstäche und der Ebene der xy begrenzt wird.

Zuerst erhält man mittels ber Gleichung der Kugel, wie in §. 55, aber mit Umänderung der Ordnung in der Integration

$$0 = r \int_{y_0}^{Y} \int_{x_0}^{X} \cdot \frac{1}{\sqrt{r^2 - x^2 - y^2}} = r \int_{y_0}^{Y} \cdot \int_{x_0}^{X} \cdot \frac{1}{\sqrt{r'^2 - x^2}},$$

indem man nun $r^2 - y^2$ durch r'^2 ersett; X und x_0 sind nun die Grenzen des Bogens CE, nämlich

$$X = GC = \sqrt{r^2 - y^2} = r'$$
, $x_0 = GF = \frac{r^2 - y^2}{r} = \frac{r'^2}{r}$,

ba die letztere durch dieselbe Parabel bestimmt wird, die im vorigen S. benützt wurde; die Grenzen von y dagegen sind wieder r und 0, und es wird dadurch

$$O = r \int_{0}^{r} dy \cdot \int_{r'}^{\frac{r'^{2}}{r}} dx \cdot -\frac{1}{\sqrt{r'^{2}-x^{2}}} = r \int_{0}^{r} dy \cdot \arccos \frac{r'}{r} .$$

Macht man bann $r^2 - y^2 = r^2 \cos^2 \varphi$, woraus

$$y = r \sin \varphi$$
 , $\frac{dy}{d\varphi} = r \cos \varphi$

und die Grenzen: $\varphi = \frac{1}{2}\pi$ für y = r, $\varphi = 0$ für y = 0 folgen, so erhält man

$$0 = r^2 \int_0^{\frac{1}{4}\pi} d\varphi \cdot \varphi \cos \varphi = r^2 (\frac{1}{2}\pi - 1) = \frac{1}{2}\pi r^2 - r^2$$

und schließt daraus, daß das von den Ebenen der xz und yz und von der Chlinderstäche begrenzte Stück der Augelstäche das Quadrat des Halbmessers zur Oberstäche hat und demnach dem entsprechenden Stück der eingeschlossenen Chlinderstäche, daß also auch die von der Halb=kugel übrig bleibende Fläche der barin eingeschlossenen Chlinderstäche an Flächeninhalt gleich ist.

Dieser Werth ergibt sich wieder sehr einfach mittels der ersten der Gleichungen (34°); denn man hat für die Kugel

$$\frac{\mathrm{d}^2\,\mathrm{O}}{\mathrm{d}\,\omega\,\mathrm{d}\,\vartheta}=\mathrm{r}^2\sin\vartheta\,,$$

und für das betreffende Stück derselben erhält I bieselben Grenzen wie im vorhergehenden S. (die Erzeugende der Splinderstäche parallel zur Achse der z vorausgesett); es wird daher

$$O = \int_0^{\frac{1}{4}\pi} d\omega \cdot \int_{\frac{1}{4}\pi-\omega}^{\frac{1}{4}\pi} d\vartheta \cdot r^2 \sin\vartheta = r^2 \int_0^{\frac{1}{4}\pi} d\omega \cdot \cos\omega = r^2.$$

Für das vorher betrachtete Flächenstück BCDE hat man sodann die Momente:

$$OX = r \int_{0}^{r} \frac{dy}{dx} \cdot \frac{-x}{\sqrt{r'^{2}-x^{2}}} = \int_{0}^{r} dy \cdot y \sqrt{r^{2}-y^{2}} = \frac{1}{3}r^{3},$$

$$OY = r \int_{0}^{r} \frac{dx}{\sqrt{r^{2}-x^{2}}} \cdot \frac{y}{\sqrt{r^{2}-y^{2}}} = r \int_{0}^{r} dx \cdot \sqrt{rx-x^{2}},$$

in deren letterem r, für $\sqrt{r^2-x^2}$ steht und die Ordnung der Integration geändert ist; ferner hat man

$$\int dx.\sqrt{rx-x^2} = \Delta \cdot \left[\frac{1}{8} r^2 \arccos \frac{r-2x}{r} - \frac{1}{4} (r-2x) \sqrt{rx-x^2} \right],$$

also zwischen den angezeigten Grenzen

$$\mathbf{OY} = \frac{1}{8}\pi \mathbf{r}^3.$$

Enblich ergibt sich noch

$$0 = r \int_{0}^{r} dy \cdot \int_{\frac{r'^{2}}{r}}^{r'} dx \cdot 1 = \int_{0}^{r} dy \cdot r' (r - r'),$$

und wenn für r' bessen Werth eingeführt wird,

$$\mathbf{OZ} = \frac{1}{4}\pi \mathbf{r}^3 - \frac{2}{3}\mathbf{r}^3 .$$

Aus biesen Werthen zieht man

$$\mathbf{X} = \frac{2}{3(\pi - 2)} \mathbf{r} = 0.58397..\mathbf{r} , \quad \mathbf{Y} = \frac{\pi \mathbf{r}}{4(\pi - 2)} = 0.68797..\mathbf{r} ,$$

$$\mathbf{Z} = \frac{1}{6} \mathbf{r} \frac{3\pi - 8}{\pi - 2} = 0.20801..\mathbf{r} ;$$

für das ganze auf der positiven Seite der y gelegene, von der Cylinderstäche begrenzte Stück der Rugelstäche bleiben die Werthe von X und V dieselben, Z dagegen wird Null.

Zuletzt wird man auf dieselbe Weise für das übrigbleibende Stück des Achttheils der Augelfläche, dessen Oberfläche oben schon gleich r² gefunden wurde, die Momente:

$$0X = \frac{1}{12}r^3(3\pi-4)$$
, $0Y = \frac{1}{8}\pi r^3$, $0Z = \frac{2}{3}r^3$

erhalten und baraus die Coordinaten:

$$\mathbf{X} = \frac{1}{12} \mathbf{r} (3\pi - 4) , \quad \mathbf{Y} = \frac{1}{8} \pi \mathbf{r} , \quad \mathbf{Z} = \frac{2}{3} \mathbf{r}$$

berechnen. Die Berechnung bieser Werthe mittels der Gleichungen (34°) - dürfte eine empfehlungswerthe Uebung sein.

III. Schwerpunkt homogener körperlicher Ränme,

§. 58.

Die Gleichungen (17) können unmittelbar zur Bestimmung des Schwerpunktes eines körperlichen Raumes angewendet werden, wenn die Begrenzungen desselben gegeben und von der Art sind, daß sie immer durch Sbenen vorgestellt werden können, die mit den Coorbinaten Sbenen parallel bleiben, was natürlich nicht den Fall ausschließt, wo der Raum durch eine stetige krumme Fläche begrenzt wird, da hier die zu der entsprechenden Coordinatenachse senkrechte Tangentials Gbene die in dieser Richtung begrenzende Sbene ist. Die genannten Gleichungen, sowie die ihnen vorausgehenden (15) und (16) beruhen darauf, daß

$$\frac{d^3V}{dxdydz}=1$$

ist, und davon kann man sich auf ähnliche Weise wie bei den Flächen leicht überzeugen. Denn ist V das Volumen eines Raumes, der nach der einen Seite hin von drei zu den Coordinaten=Ebenen parallelen Ebenen begrenzt wird, deren Entsernungen von jenen beziehungsweise x, y, z sind, so wird die Verrückung der zur yz parallelen Ebene um Δx jenen Raum um einen Zuwachs Δ_x V vergrößern, und diese

Bergrößerung wird selbst einen Zuwachs zweiter Ordnung $A_y A_x V$ erhalten, wenn auch die zur xz parallele Gbene um A_y weiter gerückt wird; endlich erhält dieser lettere selbst wieder einen Zuwachs dritter Ordnung: $A_x A_y A_x V$, wenn auch die dritte zur xy parallele Ebene von dieser um A_z weiter entfernt wird, und während nun die Sestalt und das Bolumen des ersten und zweiten Zuwachses noch von der anderweitigen Begrenzung des Raumes V abhängt, wie man aus der Fig. 57 ersehen wird, erscheint der britte Zuwachs unter der Gestalt eines senkrechten Parallelepipeds, dessen Kanten A_x , A_y , A_z sind, dessen Bolumen daher durch das Product $A_x A_y A_z$ gemessen wird. Man hat demnach mit der Beachtung, daß dieses Parallelepiped dassselbe bleibt, wenn man auch die Ordnung in der Berrückung der begrenzenden Seenen ändert und z. B. zuerst y, dann z und zuletzt x wachsen läßt, daß man also sein Bolumen einsach mit A^3 V bezeichnen kann, die Gleichungen:

$$\Delta^3 V = \Delta x \Delta y \Delta z , \quad \frac{\Delta^3 V}{\Delta x \Delta y \Delta z} = 1$$

und folglich auch für ben Anfangswerth bieses Verhältnisses ober für das Aenderungsgesetz des Volumens in Bezug auf die drei unabhängigen Veränderlichen x, y, z, die Formen:

$$\frac{d^3V}{dx dy dz} = \frac{d \cdot \frac{dV}{dx}}{dz} = 1,$$

aus benen man nach und nach zieht

$$\frac{d.\frac{dV}{dx}}{dy} = \int_{z_0}^{Z} dz \cdot 1 , \quad \frac{dV}{dx} = \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot 1 ,$$

$$V = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot 1 ,$$

wie es in §. 22 bereits angegeben wurde.

Die Gleichungen (17) werden nun auf ähnliche Weise behandelt, wie die Gleichungen (34); die Veränderlichen x, y, z selbst sind, wie bemerkt, unabhängig von einander, ihre Grenzen aber nur in dem Falle, wo der betreffende Raum die Gestalt eines rechtwinkligen Pa=rallelepipeds hat, bessen Seiten parallel zu den Coordinaten = Ebenen sind.

Im Allgemeinen sind die Grenzen von z Functionen von x und y, und die von y Functionen von x; benn die Grenzen von z sind die Abstände der beiden Endpunkte der in dem betressenden Raume einzeschlossenen Durchschnittslinie zweier Ebenen, die zu den Ebenen der yz und xz parallel und beziehungsweise von ihnen um x und y entetent sind, sie ändern sich also im Allgemeinen mit der Lage oder Entsernung dieser Ebenen und sind folglich Functionen dieser Entsernungen. Die Grenzen von y sind dann die beiden äußersten Entsernungen von der Ebene der xz, welche die vorhergehende zur Achse der z parallele Gerade in dem zur yz parallelen Schnitte erhalten kann, und ändern sich demnach wieder mit der Lage dieses Schnittes oder mit dem Werthe von x; die Grenzen dieser letzern Veränderlichen endlich sind die Entsernungen der beiden äußersten Schnitte, die durch dem gegebenen Raum parallel zur Ebene der yz gemacht werden können, von dieser Ebene, und sind daher unmittelbar gegeben,

Ist demnach das Volumen V von zwei krummen Flächen begrenzt, deren Gleichungen die Formen haben:

$$z = F(x, y)$$
, $z' = f_0(x', y')$,

mb hat man zwischen den Grenzen von x und y

$$F(x,y) > f_0(x,y)$$

so kann man Z = F(x, y), $z_0 = f(x, y)$ sepen, und die Gleichungen (17) nehmen die Formen an:

$$V = \int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \cdot [F(x,y) - f_{0}(x,y)]$$

$$VX = \int_{y_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \cdot x[F(x,y) - f_{0}(x,y)]$$

$$VY = \int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \cdot y[F(x,y) - f_{0}(x,y)]$$

$$VZ = \int_{x_{0}}^{X} \int_{y_{0}}^{Y} \cdot \frac{1}{2} [F^{2}(x,y) - f_{0}^{2}(x,y)]$$

$$VZ = \int_{x_{0}}^{X} \cdot \int_{y_{0}}^{Y} \cdot \frac{1}{2} [F^{2}(x,y) - f_{0}^{2}(x,y)]$$

Dieselbe Form behalten diese Ausbrücke, wenn der gegebene Raum von zwei Theilen derselben Fläche begrenzt ist; in diesem Falle sind Decker, Handbuch der Mechanik II. bann Z und zo zwei Werthe von z, die sich für dieselben Werthe von z und y aus der Gleichung:

$$z = f(x, y)$$

bieser Fläche ergeben. Sie werben bagegen einfacher, wenn eine ber begrenzenden Flächen die Ebene der xy ist, für welche man die Gleichung: == 0 hat; es werden dann

36.)
$$\begin{cases} V = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} dx \cdot \int_{y_0}^{Y} dx \cdot \int_{x_0}^{Y} \int_{y_0}^{X} dx \cdot \int_{y_0}^{Y} dx \cdot \int_{$$

die Gleichungen, welche zur Berechnung des Schwerpunktes dienen.

Š. 59.

In vielen Fällen lassen sich indessen diese doppelten Integrale auf einfache zurückführen. Vergleicht man nämlich den Ausbruck:

$$V = \int_{x_0}^{X} dx \cdot \int_{y_0}^{Y} dy \cdot \int_{z_0}^{Z} dz \cdot 1$$

und zwar die beiden innern Integrale desselben mit dem Werthe (27) von O in §. 35, so sieht man, daß das doppelte Integral:

$$\int_{\mathbf{y_0}}^{\mathbf{Y}} \int_{\mathbf{z_0}}^{\mathbf{Z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{1}$$

die Oberstäche bes in der Entsernung x von der Ebene der yz senkrecht zur Achse der x gemachten ebenen Schnittes ausdrückt, welche bei vielen Körpern unmittelbar in Function von x erhalten werden kann; bezeichnen wir sie also mit F,(x), so hat man sogleich

$$V = \int_{x_0}^{X} dx \cdot F_{,}(x) \cdot$$

Sbenso zeigen die beiden Werthe OX und OV daselbst, daß die doppelten Integrale:

$$\int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot y \quad \text{unb} \quad \int_{y_0}^{X} \int_{z_0}^{z} dz \cdot z \quad \text{(i)}$$

bie Momente: y, F, (x) und z, F, (x) der eben genannten Schnitt= fläche barstellen, wenn'y, und z, die Coordinaten bes' Schwerpunktes berselben bezeichnen, daß also bie Ausbrücker

$$VY = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot y \cdot , \quad VZ = \int_{z_0}^{X} \int_{y_0}^{X} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot z$$

and die Formen:

We formen:

$$VX = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \cdot F_{x}(x)$$
, $VZ = \int_{x_0}^{X} dx \cdot z \cdot F_{x}(x)$

annehmen konnen. Weiß man nun, daß die Schwerpunkte aller zur Ebene der yz parallelen Schnittflächen in einer und berselben Geraben liegen, beren Gleichungen:

y = ax + hz = bx + k

seien, so hat man auch

$$z = ax + h$$
 $z = bx + k$

amb bennach wird: .::

$$y_{x} = ax + h \qquad z_{x} = bx + k$$

$$vy = a \int_{x_{0}}^{X} dx \cdot x F_{x}(x) + h \int_{x_{0}}^{X} dx \cdot F_{x}(x),$$

$$vz = b \int_{x_{0}}^{X} dx \cdot x F_{x}(x) + k \int_{x_{0}}^{X} dx \cdot F_{x}(x),$$

und da man nach dem Vorhergehenden offenbar auch

$$\int_{x_0}^{X} dx \cdot x F_r(x) = VX \quad , \quad \int_{x_0}^{X} dx \cdot F_r(x) = V$$

hat, so schließt man baraus die Gleichungen:

$$X = aX + h$$
,
 $Z = bX + k$,

welche zeigen, daß auch der Schwerpunkt des ganzen Körpers auf berselben Geraden liegt, welche die Schwerpunkte aller Schwittflächen

enthält, und man sieht baraus, daß in diesem Falle die beiden Gleichungen:

37.)
$$V = \int_{x_0}^{X} dx \cdot F_{\star}(x) , \quad VX = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x F_{\star}(x)$$

zur Bestimmung bes Schwerpunttes genügen.

S. 60.

Unter diese Klasse von körperlichen Räumen können zuerst die Pyra= mide und der Regel gereiht werden, da bei diesen alle zur Grundstäche parallelen Schnittstächen ähnlich sind und beren Schwerpunkte alle auf der Gepaden liegen, welche die Spike mit dem Schwerpunkte der Grundstäche verbindet.

Um aber zugleich mehrere Fälle zu umfassen, wollen wir den Schwerpunkt einer von parallelen Sbenen begrenzten abgekürzten Phkamibe voer eines solchen Regels zu berechnen suchen. — Sei dazu B der Flächeninhalt der größern, b der der kleinern von beiden Grundsstächen und h die senkrechte Entfernung derselben oder die Höhe der genannten Körper; die Abstände dieser Ebenen von der ergänzt gedachten Spike seien H und ho, und das Coordinatenspstem werde so gelegt, daß die kleinere Grundsläche in die Sbene der yz zu liegen kommt, daß also die Achse der x auf beiden Grundslächen senkrecht steht. Man hat dann zuerst

B:
$$b = H^2 : h_0^2$$
, $\sqrt{B} : \sqrt{b} = H : h_0$,
 $\sqrt{B} - \sqrt{b} : \sqrt{B} = H - h_0$: $H = h : H$,
 $\sqrt{B} - \sqrt{b} : \sqrt{b} = h : h_0$

und baraus

arans
$$H = h \frac{\sqrt{B}}{\sqrt{B} - \sqrt{b}}, \quad h_0 = h \frac{\sqrt{b}}{\sqrt{B} - \sqrt{b}}.$$

Legt man dann in der Entfernung x von der kleinen Grundsläche eine dazu parallele Ebene durch den Körper, so hat man für die Oberfläche O des gemachten Schnittes die Proportion:

$$\sqrt{B}: \sqrt{O} = H: x + h_0 = h\sqrt{B}: x(\sqrt{B} - \sqrt{b}) + h\sqrt{b}$$
with babards

$$O = F_{,}(x) = \frac{1}{h^2} \left[x \left(\sqrt{B} - \sqrt{b} \right) + h \sqrt{h} \right]^2,$$

Der Ausdruck für das Volumen eines solchen Körpers wird bemnach

$$V = \int_0^h \frac{1}{h^2} \left[x \left(\sqrt{B} - \sqrt{b} \right) + h \sqrt{b} \right]^2$$

und gibt

$$V = \frac{1}{3}h\frac{\sqrt{\overline{B^3}}-\sqrt{\overline{b^3}}}{\sqrt{\overline{B}}-\sqrt{\overline{b}}} = \frac{1}{3}h\left(B+\sqrt{\overline{Bb}}+b\right).$$

Ferner hat man

$$\mathbf{V} \mathbf{x} = \int_{0}^{\mathbf{h}} \mathbf{x} \cdot \frac{\mathbf{x}}{\mathbf{h}^{2}} \left[\mathbf{x} \left(\sqrt{\mathbf{B}} - \sqrt{\mathbf{b}} \right) + \mathbf{h} \sqrt{\mathbf{b}} \right]^{2}, \quad \text{where} \quad \mathbf{x} = \int_{0}^{\mathbf{h}} \mathbf{x} \cdot \mathbf{h}^{2} \left[\mathbf{x} \cdot \left(\sqrt{\mathbf{B}} - \sqrt{\mathbf{b}} \right) + \mathbf{h} \sqrt{\mathbf{b}} \right]^{2} \right]$$

und wenn man nach Entwickelung des Binoms die einzelnen Glieber integriet, so sindet man mit einigen einfachen, Reductionen.

$$VX = \frac{1}{12}h^2(3B + 2\sqrt{Bb} + b)$$

und zieht daraus mit dem vorhergehenden Werthe
$$\mathbf{x} = \frac{1}{4} \, \mathbf{h} \, \frac{3 \, \mathbf{B} + 2 \, \sqrt{\mathbf{B} \, \mathbf{b}} + \mathbf{b}}{\mathbf{B} + \sqrt{\mathbf{B} \, \mathbf{b}} + \mathbf{b}}$$

als Entfernung des Schwerpunktes von der kleinen Grundfläche; als Entfernung X' desselben von der größern Grundfläche ergibt sich damit

$$\mathbf{X} = \frac{1}{4} \mathbf{h} \frac{\mathbf{B} + 2\sqrt{\mathbf{B}\mathbf{b}} + 3\mathbf{b}}{\mathbf{B} + \sqrt{\mathbf{B}\mathbf{b}} + \mathbf{b}}$$

Bescichnet man dann zwei entsprechende (homologe) Linien der heiden Grundslächen einer Pyramide oder eines Regels mit A und a., fo fann man

$$B = mA^2 , , b = ma^2$$

schen, indem man mit m einen Coeffizienten bezeichnet, dessen Werth von der geometrischen Gestalt der Grundslächen abhängt; es wird dann einfacher

$$\mathbf{X} = \frac{1}{4} h \frac{3A^2 + 2Aa + a^2}{A^2 + Aa + a^2}$$
.

Bei einem. Regel mit kreisförmigen Grundflächen können A und a durch die Haldmesser R und r bevselben ersetzt werden, wodurch der vorstehende Werth die Form annimmt:

$$\mathbf{x} = \frac{1}{4} \, \mathbf{h} \, \frac{3 \, \mathbf{R}^2 + 2 \, \mathbf{R} \, \mathbf{r} + \mathbf{r}^2}{\mathbf{R}^2 + \mathbf{R} \, \mathbf{r} + \mathbf{r}^2} \, .$$

Wenn B = b wird, bann geht die abgeschnittene Pyramide in ein Prisma, der Regel in einen Cylinder über, und man erhält

ľ

$$\mathbf{x} = \frac{1}{2}\mathbf{h} ,$$

wie vorauszusehen war.

Um dagegen die Lage des Schwerpunktes einer spiken Phramide ober eines solchen Regels zu erhalten, muß man in dem obigen Werthe von X die Grundstäche i gleich Rull nehmen; man findet dadurch

$$X = \frac{3}{4}h$$
 , $X' = \frac{1}{4}h$;

der Schwerpunkt einer fpiken Phramibe ober eines spiken Regels liegt bemnach auf der Geraden, welche den Schwerpunkt der Grundfläche mit der Spike verbindet, um zihrer Länge von dieser ober um z von der Grundfläche entfernt, da die Theile dieser Geraden den Entfernungen X und X proportional sind.

Nach dem porhergehenden Ergebnisse kann die Lage des Schwer= punktes einer dreiseitigen Phramide auch einfach durch die Coor= dinaten ihrer Echpunkte ausgedrückt werden.

Bezeichnet man nämlich die Coordinaten der Echpunkte: B, D, E, F des Tetraeders, Fig. 58, der Reihe nach mit

$$x_0 y_0 z_0$$
, $x_1 y_1 z_1$, $x_2 y_2 z_2$, $x_3 y_3 z_3$,

so findet man für die Coordinaten x', 'y', z' des Schwerpunstes G der Grundsuche BDE nach dem frühern (S. 52) die Werthe:

$$x' = \frac{1}{3}(x_0 + x_1 + x_2),$$

$$y' = \frac{1}{3}(y_0 + y_1 + y_2),$$

$$z' = \frac{1}{3}(z_0 + z_1 + z_2),$$

und für die Goordinaten X, Y, Z des Schwerpunktes C des Tetraeders, welcher die Gerade GF in dem Verhältnisse 1:3 theilt, die Ausbrücke:

$$X = x' + \frac{1}{4}(x_3 - x') = \frac{3}{4}x' + \frac{1}{4}x_3,$$

$$Y = y' + \frac{1}{4}(y_3 - y') = \frac{3}{4}y' + \frac{1}{4}y_3,$$

$$Z = z' + \frac{1}{4}(z_3 - z') = \frac{3}{4}z' + \frac{1}{4}z_3,$$

oder mit den vorhergehenden Werthen von x', y', z'

$$\mathbf{X} = \frac{1}{4} (x_0 + x_1 + x_2 + x_3),$$

$$\mathbf{Y} = \frac{1}{4} (y_0 + y_1 + y_2 + y_3),$$

$$\mathbf{Z} = \frac{1}{4} (z_0 + z_1 + z_2 + z_3).$$

Diese Ausbrücke können aber auch die Formen annehmen:

$$\mathbf{X} = \frac{\frac{1}{2}(x_0 + x_1) + \frac{1}{2}(x_2 + x_3)}{2},$$

$$\mathbf{Y} = \frac{\frac{1}{2}(y_0 + y_1) + \frac{1}{2}(y_2 + y_3)}{2},$$

$$\mathbf{Z} = \frac{\frac{1}{2}(z_0 + z_1) + \frac{1}{2}(z_2 + z_3)}{2},$$

und zeigen bann, daß der Schwerpunkt eines Tetraeders auch in der Mitte einer Geraden liegt, welche die Mittel= punkte zweier gegenüberliegenden Kanten verbindet. So liegt C auch in der Mitte der Geraden HK, Fig. 58, welche die Mittelpunkte der gegenüberliegenden Kanten BE und DF verbindet.

Wird einer der Echpunkte der dreiseitigen Phramide selbst als Ansianz der Coordinaten genommen, z. B. derjenige, dessen Coordinaten 30. 30, 30, knd, so hat man

$$X = \frac{1}{4}(x_1+x_2+x_3)$$
, $Y = \frac{1}{4}(y_1+y_2+y_3)$, $Z = \frac{1}{4}(z_1+z_2+z_3)$

als Coordinaten thres Schwerpunktes.

Alle diese Werthe zeigen auch, daß der Schwerpunkt eines Tetraeders dieselbe Lage hat, wie der Schwerpunkt von vier gleichschweren, fest

verbundenen Massen, beren einzelne Schwerpunkte die vier Echnunkte des Tetraeders bilben.

§. 62.

Ein von ebenen Flächen begrenzter Körper kann immer in dreisseitige Phramide zerlegt werden, welche einen Echunkt im Anfang der Coordinaten haben, [wobei dieser am einfachsten in das Innere des Körpers verlegt wird], und deren drei übrigen Schunkte mit Echunkten des letztern zusammenfallen. Sind demnach die Coordinaten der Eckspunkte eines solchen Polyeders gegeben, so sindet man die seines Schwerpunktes mittels der Formeln des vorhergehenden S. und der Gleichungen (12), wenn auch das Volumen der einzelnen Tetraeder durch die gegebenen Coordinaten ausgedrückt worden ist.

Werden nämlich die Coordinaten der Ectpunkte des Polyeders der Reihe nach mit $x_1 y_1 z_1$, $x_2 y_2 z_2$, $x_3 y_3 z_3$, etc., sein Volumen mit V bezeichnet, die körperlichen Räume der einzelnen Tetraeder mit K', K'', etc. und die Coordinaten ihrer Schwerpunkte mit x' y' z', x'' y'' z'', etc., so hat man

$$V = K' + K'' + K''' + \text{etc.} = \Sigma . K ,$$

$$VX = K'x' + K''x'' + K'''x''' + \text{etc.} = \Sigma . Kx ,$$

$$VY = \Sigma . Ky , \qquad VZ = \Sigma . Kz ,$$

und weil die Spițe eines jeden Tetraeders im Anfangspunkte liegt, so wird nach dem vorhergehenden S.

$$x' = \frac{1}{4}(x_1 + x_2 + x_3), \quad y' = \frac{1}{4}(y_1 + y_2 + y_3), \quad z' = \frac{1}{4}(z_1 + z_2 + z_3),$$

$$x'' = \frac{1}{4}(x_2 + x_3 + x_4), \quad y'' = \frac{1}{4}(y_2 + y_3 + y_4), \quad z'' = \frac{1}{4}(z_2 + z_3 + z_4),$$
etc. etc.

Um bann auch das Volumen K einer breiseitigen Pyramide BCDE, Fig. 59, durch die Coordinaten ihrer Ecken auszudrücken, projecte man dieselbe auf die Sbene der xy und bezeichne die Obersläche der Projectionen der 4 Seitenflächen, nämlich

bie von bed mit
$$O_4$$
, bie von bee mit O_2 ,

" " bde " O_3 , " " ede " O_4 ,

und die Coordinaten von B, C, D, E wieder der Reihe nach mit

$$x_1 y_1 z_1$$
, $x_2 y_2 z_2$, $x_3 y_3 z_3$, $x_4 y_4 z_4$.

Die Figur zeigt bann, daß das Bolumen des Tetraebers BCDE burch die vier schief abgeschnittenen breiseitigen Prismen:

BCDbcd, BCEbce, BDEbde, CDEcde

und zwar burch die Differenz zwischen der Summe der beiden ersten und der Summe der beiden letten ausgebrückt wird, daß man also nach einem bekannten geometrischen Satze hat

$$K = \frac{1}{3}O_1(z_1 + z_2 + z_3) + \frac{1}{3}O_2(z_1 + z_2 + z_4) - \frac{1}{3}O_3(z_1 + z_3 + z_4) - \frac{1}{3}O_4(z_2 + z_3 + z_4),$$

ober in anderer Form:

$$K = \frac{1}{3}z_{1}(O_{1} + O_{2} - O_{3}) + \frac{1}{3}z_{2}(O_{1} + O_{2} - O_{4})$$

$$- \frac{1}{3}z_{3}(O_{3} + O_{4} - O_{1}) - \frac{1}{3}z_{4}(O_{3} + O_{4} - O_{2});$$

das Bierect bode zeigt aber, baß

$$0_1 + 0_2 = 0_3 + 0_4 ,$$

und bamit wird

$$K = \frac{1}{3}(z_1 O_4 - z_4 O_1 + z_2 O_3 - z_3 O_2).$$

Ferner hat man nach f. 37 mit Beachtung der nämlichen Richtung in der Aufeinanderfolge der Ecken

$$O_{1} = \frac{1}{2} [x_{1} (y_{2} - y_{3}) + x_{2} (y_{3} - y_{1}) + x_{3} (y_{1} - y_{2})],$$

$$O_{2} = \frac{1}{2} [x_{1} (y_{4} - y_{2}) + x_{2} (y_{1} - y_{4}) + x_{4} (y_{2} - y_{1})],$$

$$O_{3} = \frac{1}{2} [x_{1} (y_{4} - y_{3}) + x_{3} (y_{1} - y_{4}) + x_{4} (y_{3} - y_{1})],$$

$$O_{4} = \frac{1}{2} [x_{2} (y_{3} - y_{4}) + x_{3} (y_{4} - y_{2}) + x_{4} (y_{2} - y_{3})],$$

und wenn nun diese Werthe in den letten von K eingeführt werden, so ist die gestellte Aufgabe gelöset. Der Ausbruck für K wird aber viel einfacher, wenn, wie oben bei der Zerlegung des Polheders in dreiseitige Phramiden angenommen wurde, eine Spite der Phramide, z. B. E.

im Anfangspunkte liegt; dann ist $x_4 = y_4 = z_4 = 0$, die Werthe von O_2 , O_3 und O_4 werden

$$O_2 = \frac{1}{2}(x_2y_1 - x_1y_2)$$
, $O_3 = \frac{1}{2}(x_3y_1 - x_1y_3)$, $O_4 = \frac{1}{2}(x_2y_3 - x_3y_2)$,

und damit ergibt sich

$$K = \frac{1}{6} \left[(x_1 y_2 - x_2 y_1) z_3 + (x_3 y_1 - x_1 y_3) z_2 + (x_2 y_3 - x_3 y_2) z_1 \right].$$

Man hat dann bei der Berechnung der Werthe von K', K', etc. nur darauf zu sehen, daß man bei der Aufeinanderfolge der Ecken immer dieselbe Richtung beibehält, und die Bestimmung des Schwerpunktes eines Polyeders hat sonach keine Schwierigkeit, als die Länge der Rechnung.

§. 63.

In besondern Fällen kann man indessen das vorhergehende allgemeine Verfahren nach den obwaltenden Verhältnissen abändern. So
wird man die Lage des Schwerpunktes eines schief abgeschnittenen
Prisma's einfacher dadurch bestimmen, das man seine Entsernung von
drei sich gegenseitig schneibenden Seitenslächen berechnet und den vorher
genannten geometrischen Satzu Hülfe nimmt, nach welchem ein solches
Prisma in drei dreiseitige Pyramiden zerlegt werden kann, welche sich
dem Rauminhalte nach verhalten, wie die Phstände der drei obern
Ecken von der Sbene der drei untern.

Ist bemnach ABCDEF, Fig. 60, ein solches Prisma, und bezeichnet man die genannten Abstände der Punkte D. E. F von der untern Grundsläche ABC mit h₁, h₂, h₃, den Flächeninhalt dieser Grundsläche felbst mit O; so hat man für die drei Pyramiden: ABCE, ABDE, BDEF die Rauminhalte:

$$K' = \frac{1}{3} O h_1$$
, $K'' = \frac{1}{3} O h_2$, $K''' = \frac{1}{3} O h_3$.

Nimmt man dann die Ebene der Grundstäcke ABC als Ebene der xy und bestimmt die Abstände z', z'', z''' der Schwerpunkte jener Phramiben von dieser Ebene, so sieht man leicht, daß

$$z' = \frac{1}{4}h_1$$
, $z'' = \frac{1}{4}(h_1 + h_2)$, $z''' = \frac{1}{4}(h_1 + h_2 + h_3)$,

und der Ahstand w des Schwerpunktes vom ganzen Prisma von dersetben Gbene ergibt sich aus der Gleichung:

$$\frac{1}{3}O(h_1+h_2+h_3)\mathbf{z}=\frac{4}{12}Oh_1^2+\frac{1}{12}Oh_2(h_1+h_2)+\frac{1}{12}Oh_3(h_1+h_2+h_2),$$

aus welcher man zieht

$$= \frac{1}{4} \cdot \frac{h_1^2 + h_2^2 + h_3^2 + h_1 h_2 + h_1 h_3 + h_2 h_3}{h_4 + h_2 + h_3}$$

Auf gleiche Weise wird man auch die Abstände W und A des Schwer= punktes von zwei ber Seitenflächen, z. B, von ABDF und ACDE bestimmen, indem man biese nach einander die erste als Chene ber xz, die zweite als Ebene der yz nimmt und die Entfernungen der Kanten CE und BF von ben genannten Seitenflächen mit h' und h" bezeichnet. Um ben Merth von T zu erhalten, theilt man bas Prisma in bie Phramiden ABDFE und ABCE und hat für bie erfie

$$K' = \frac{1}{3}O(h_2 + h_3)$$
, $y' = \frac{1}{4}h'$,

für die zweite

$$K' = \frac{1}{3}Oh_{\mathbf{k}} \qquad \qquad \lambda'' = \frac{1}{2}h' \dots \dots$$

und findet bamit

$$\mathbf{y} = \frac{1}{4} \mathbf{h}' \frac{2 \mathbf{h}_1 + \mathbf{h}_2 + \mathbf{h}_3}{\mathbf{h}_1 + \mathbf{h}_2 + \mathbf{h}_3} ,$$

Als Abstand X von der Ebene ACED findet man ebenso oder einfach durch Vertauschung der entsprechenden Größen

$$\mathbf{x} = \frac{1}{4} \, \mathbf{h}'' \, \frac{\mathbf{h}_1 + \mathbf{h}_2 + 2 \, \mathbf{h}_3}{\mathbf{h}_1 + \mathbf{h}_2 + \mathbf{h}_3} \,,$$

und mit diesen Werthen ist die Lage bes Schwerpunktes vollkommen bestimmt.

Will man von dem schief abgeschnittenen-Prisma zu dem parallel begrenzten übergehen, so hat man $h_1 = h_2 = h_3$ zu nehmen und erhält baburch

$$\mathbf{z} = \frac{1}{2}\mathbf{h}_1$$
, $\mathbf{x} = \frac{1}{3}\mathbf{h}'$, $\mathbf{x} = \frac{1}{3}\mathbf{h}''$, rzusehen war. \mathbf{s} . 64.

wie vorherzusehen war.

Um noch einige Beispiele für die Anwendung der Gleichungen (37) m geben, mag ber Schwerpunkt eines elliptifchen Paraboloids und eines Ellipsoids bestimmt werden.

Die Gleichung des ersten, auf Achse und Scheitel bezogen, hat die Formen:

$$\frac{y^2}{b^2} + \frac{z^2}{c^2} = \frac{ax}{bc}$$
, $c^2y^2 + b^2z^2 = abcx$

und zeigt, daß jeber Schnitt, bessen Ebene zur Achse der x senkrecht ist, eine Ellipse bildet, deren Gleichung unter die Form:

$$\frac{\frac{y^2}{abx} + \frac{z^2}{acx}}{\frac{acx}{b}} = 1$$

gebracht werben kann. Man schließt baraus, baß bie beiben Halbachsen bieser Ellipse burch

$$\sqrt{\frac{abx}{c}}$$
 unb $\sqrt{\frac{acx}{b}}$

ausgebrückt werben und ihre Oberfläche bemnach burch bas Product:

$$\pi ax = F_{\prime}(x)$$

gemessen wird; ferner ist es einleuchtend, daß die Schwerpunkte aller bieser Schnitte in der. Achse der x oder der Achse des Paraboloids liegen, und daß man demnach für das Volumen eines Raumes, welcher von dieser Fläche und einer zur Achse senkrechten Sbene, deren Abstand vom Scheitel gleich h sei, begrenzt wird, den Ausbruck erhält:

$$V = \int_0^h dx \cdot \pi ax = \frac{1}{2} \pi ah^2.$$

Der Ausdruck für das Moment VX wird ebenso einfach

$$VX = \int_0^h dx \cdot \pi a x^2 = \frac{1}{3} \pi a h^3$$

und gibt mit bem Werthe von V

$$\mathbf{x} = \frac{2}{3}\mathbf{h}$$

als Abstand des Schwerpunktes vom Scheitel.

S. 65.

Die Gleichung bes Ellipsoids mit brei ungleichen Achsen, auf Mittelpunkt und Achsen bezogen, ist bekanntlich

$$\frac{x^2}{a^2} + \frac{y^2}{b^2} + \frac{z^2}{c^2} = 1;$$

man erhält baraus die Scheitelgleichung, wenn man a — x' für x ein= führt, und es ergibt sich damn für dieselbe mit Weglassung des Accentes

$$\frac{y^2}{b^2} + \frac{z^2}{c^2} = \frac{2ax - x^2}{a^2}.$$

Jeder zur Achse der x senkrechte, vom Scheitel um x entfernte Schnitt ist also wieder eine Ellipse, deren Halbachsen die Werthe haben:

$$\frac{b}{a}\sqrt{2ax-x^2} \quad , \quad \frac{c}{a}\sqrt{2ax-x^2} \quad ,$$

und deren Oberfläche demnach durch

$$F(x) = \pi \frac{bc}{a^2} (2ax - x^2)$$

ausgedrückt wird. Alle diese Schnitte haben ihre Schwerpunkte in der Achse der x liegen; zur Berechnung des Rauminhaltes und der Lage des Schwerpunktes von einem Segment, das von zwei zur Achse der x senkrechten Ebenen begrenzt wird, deren Entfernungen vom Anfangs= punkt oder vom Scheitel des Ellipsoids mit H und ho bezeichnet seien, hat man demnach die Gleichungen:

$$V = \int_{h_0}^{H} \frac{\pi b c}{a^2} (2ax - x^2) = \frac{\pi b c}{3a^2} [3a(H^2 - h_0^2) - (H^3 - h_0^3)],$$

ober wenn H—ho = h gesetzt wird,

$$V = \frac{1}{3}\pi h \frac{bc}{a^2} [3a(H + h_0) - (H^2 + Hh_0 + h_0^2)]$$

und

$$VX = \int_{h_0}^{H} \frac{\pi bc}{a^2} x (2ax - x^2) = \frac{\pi bc}{a^2} \left[\frac{2}{3} a (H^3 - h_0^3) - \frac{1}{4} (H^4 - h_0^4) \right]$$

$$= \frac{1}{12} \pi h \frac{bc}{a^2} \left[8a (H^2 + Hh_0 + h_0^2) - 3(H + h_0) (H^2 + h_0^2) \right].$$

Für ho == 0, H == h wird einfacher

$$V = \frac{1}{3}\pi b c \frac{h^2}{a^2} (3a - h)$$
, $V = \frac{1}{12}\pi b c \frac{h^3}{a^2} (8a - 3h)$,

und bamit folgt

$$\mathbf{x} = \frac{1}{4} h \frac{8a - 3h}{3a - h}.$$

Wirb h = a, also bas Segment zum halben Ellipsoib, so findet man

$$V = \frac{2}{3}\pi ab.c$$
 , $X = \frac{5}{8}a$.

Das ganze Ellipsoid hat folglich ein Volumen $V=\frac{1}{2}\pi abc$ und den Schwerpunkt im Mittelpunkt, da h=2a, $\mathbf{X}=a$ wird.

Aus den vorhergehenden Werthen gehen die entsprechenden für ein Rugelsegment hervor, wenn a = b = c = r geseht wird; sie geben auf diese Weise für ein Segment, dessen Höhe h ist, die Werthe:

$$V = \frac{1}{3}\pi h^2(3r-h)$$
, $X = \frac{1}{4}h\frac{8r-3h}{3r-h}$

und für die Halbkugel

$$V = \frac{2}{3}\pi r^3 \quad , \quad X = \frac{5}{8}r \, ,$$

worin X die Entfernung vom Scheitel des Segmentes ausbrückt. Will man die Entfernung X' vom Mittelpunkt kennen, so findet man allgemein

$$X' = r - X = \frac{3}{4} \cdot \frac{(2r - h)^2}{3r - h}$$

und daher für die Halbkugel X' = $\frac{3}{8}$ r.

S. 66.

Bu ben Körpern, auf welche sich die Gleichungen (37) anwenden lassen, gehören namentlich die von Um brehungsflächen begrenzten Räume. Denn nimmt man die Umdrehungsachse als Achse der x, so ist jeder senkrecht zu derselben geführte Schnitt ein Kreis oder eine Ringsläche, je nachdem die Umdrehungssläche von einem oder von zwei Survenzweigen erzeugt wurde, oder je nachdem der Körper um die Achse der x massen oder hohl ist; die Schwerpunkte aller dieser Schnitte liegen demnach in der Umdrehungsachse. Die Halbmesser y oder Y und yo der den Schnitt begrenzenden Kreise sind durch die Gleichungen der erzeugenden Curven:

$$y = f(x)$$
 ober $Y = F(x)$ and $y_0 = f_0(x)$

gegeben; die beiden lettern können aber auch zwei verschiebene Werthe von y sein, die sich aus berselben Gleichung: y = f(x) für benselben Werth von x ergeben. Die Oberfläche eines Schnittes wird bemnach entweder burch

 $F_{x}(x) = \pi y^{2} = \pi f^{2}(x)$

ober, wenn es eine Ringfläche ift, burch

$$F_{r}(x) = \pi(Y^{2} - y_{0}^{2}) = \pi[F^{2}(x) - f_{0}^{2}(x)]$$

ausgebrückt, und die Gleichungen (37) nehmen badurch für einen mas= siven Körper die Form an:

$$V = \pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot f^2(x) , \quad VX = \pi \int_{y_0}^{X} dx \cdot x f^2(x) ;$$

für einen hohlen bagegen werden sie

$$V = \pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot [F^2(\mathbf{x}) - f_0^2(\mathbf{x})], \quad V \mathbf{x} = \pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} [F^2(\mathbf{x}) - f_0^2(\mathbf{x})]$$
where, wie sie gewöhnlich aufgeführt werben
$$V = \pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{y}^2, \qquad V \mathbf{x} = \pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \mathbf{y}^2,$$

$$V \mathbf{x} = \pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \mathbf{y}^2,$$

$$V = \pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{y}^2 , \qquad V\mathbf{X} = \pi \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \mathbf{y}^2 ,$$

$$V = \pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot (Y^2 - y_0^2) , \quad VX = \pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot x (Y^2 - y_0^2) .$$

Ift die erzeugende Curve 3. B. eine des zweiten Grades auf Scheitel und Achse bezogen und biese Achse zugleich Umbrehungsachse, 14 hat man als Gleichung berselben

$$y^2 = mx + nx^2,$$

und zwischen den Grenzen: X = x, x₀ = 0 ergibt sich

$$V = \pi \int_{0}^{x} dx \cdot (mx + nx^{2}) = \frac{1}{6} \pi x^{2} (3m + 2nx),$$

$$VX = \pi \int_0^X dx \cdot (mx^2 + nx^3) = \frac{1}{12} \pi x^3 (4m + 3nx),$$

woraus sofort

$$\mathbf{x} = \frac{1}{2} \times \frac{4\mathbf{m} + 3\mathbf{n}\mathbf{x}}{3\mathbf{m} + 2\mathbf{n}\mathbf{x}}$$

folgt.

Für bas Umbrehungsellipsoib insbesonbere hat man

$$m = \frac{2b^2}{a}$$
 , $n = -\frac{b^2}{a^2}$

und bemnach, wenn x = h geset wird,

$$V = \frac{1}{3}\pi \frac{b^2}{a^2}h^2(3a-h)$$
, $X = \frac{1}{4}h\frac{8a-3h}{3a-h}$,

übereinstimmend mit den Werthen des S. 65, wenn daselbst c = b genommen wird. Man schließt auch leicht daraus, daß wenn die kleine Achse der Ellipse Umdrehungsachse wird, für ein Segment von der Höhe h die Werthe:

$$V = \frac{1}{3}\pi \frac{a^2}{b^2}h^2(3b-h)$$
, $X = \frac{1}{4}h\frac{8b-3h}{3b-h}$

gefunden werben muffen.

Bei ber Parabel ist n = 0, m = 2p, und man erhält für bas Umbrehungsparaboloib die Ausbrücke:

$$V' = \pi p h^2 = \frac{1}{8} \pi h d^2$$
, $x = \frac{2}{3} h$,

worin d ben Durchmeffer V8ph ber Grundfläche vorstellt.

Weitere Beispiele sind die durch bie Cycloide erzeugten Umdrehungskörper oder Conoide, nämlich das durch Umdrehung dieser Curve um die Normale ihres Scheitels erzeugte und das bei einer gleichen Bewegung um die Tangente in diesem Punkte beschriebene Conoid, von denen jedes durch eine zur Umdrehungsachse senkrechte Ebene begrenzt ist.

Nach den früher abgeleiteten Ausbrücken haben wir für das erstere zwischen den Grenzen X=2a, $x_0=0$ zuerst

$$V = \pi \int_{0}^{2a} dx \cdot y^{2} = 2\pi^{3}a^{3} - 2\pi \int_{0}^{2a} dx \cdot xy \frac{dy}{dx},$$

und mit den in S. 41 berechneten Werthen wird sogleich

$$V = 2\pi a^3 \left(\frac{3}{4}\pi^2 - \frac{4}{3}\right) = \frac{3}{2}\pi^3 a^3 \left(1 - \frac{16}{9\pi^2}\right) = 16,9475..a^3$$
.

Auf gleiche Weise ergibt sich

$$VX = \pi \int_{0}^{2a} dx \cdot xy^{2} = 2\pi^{3}a^{4} - \pi \int_{0}^{2a} dx \cdot x^{2}y \frac{dy}{dx},$$

und wenn man wie in dem genannten S.

$$y = \sqrt{2ax - x^2} + az$$
, $\frac{dy}{dx} = \sqrt{\frac{2a - x}{x}}$

einführt, fo findet man

$$\pi \int_{0}^{2a} \frac{dx \cdot x^{2}y}{dx} = \frac{1}{36}\pi a^{4}(9\pi^{2} + 64),$$

also

$$VX = \frac{1}{36}\pi a^4 (63\pi^2 - 64)$$

und daraus wieder

$$\mathbf{X} = \frac{1}{6} \mathbf{a} \frac{63 \pi^2 - 64}{9 \pi^2 - 16} = 1,2764...$$

Dreht sich ber erzeugende Bogen nun um die Tangente, so muß man in den Gleichungen (38) die Achsen wechseln; es wird dadurch allgemein

$$V = \pi \int_{y_0}^{Y} dy \cdot x^2 = \pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot x^2 \frac{dy}{dx}$$

$$VY = \pi \int_{y_0}^{Y} dy \cdot x^2 y = \pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot x^2 y \frac{dy}{dx}$$
(39)

und bemnach in unserm besondern Falle

$$V = \pi \int_{0}^{2a} dx \cdot x \sqrt{2ax - x^{2}} = \frac{1}{2} \pi^{2} a^{3},$$

$$VV = \pi \int_{0}^{2a} dx \cdot x y \sqrt{2ax - x^{2}} = \frac{1}{36} \pi a^{4} (9\pi^{2} + 64),$$

worans zulest

$$\mathbf{X} = \frac{1}{2} \pi \mathbf{a} \left(1 + \frac{64}{9 \pi^2} \right) = 2,7025...$$

gefunden wird.

Auch bei der Berechnung des Kettenconvids werden die Gleichungen (39) eine leichte Anwendung finden.

S. 68.

Mittels der Polarcoordinaten kann man auch den Rauminhalt und die Lage des Schwerpunktes von einem Körper, der durch Umbrehung eines Curven=Sectors um eine feste Achse erzeugt wurde, unmittelbar bestimmen, d. h. ohne ihn in Theile zu zerlegen.

Wird nämlich die Umbrehungsachse als Achse der z und als Polar- Achse, die Spite des Sectors als Pol genommen, so wird die Entsernung eines Punktes, dessen Coordinaten r und I sind, von jener Achse durch r sin I ausgedrückt, und man schließt daraus, daß der Ring, welcher von der kleinen Fläche Gghk, Fig. 47, bei der Umstrehung um die Achse AX beschrieben wird und welcher als ein Zuswachs zweiter Ordnung zu dem von der Sectorsläche AFG erzeugten Körper betrachtet werden kann, dem Rauminhalte nach durch das Product aus der Fläche Gghk $= (r + \frac{1}{4} \Delta r) \Delta r \Delta I$ in einen Kreisumsfang $2\pi (r \sin I + I) \Delta I r II$ in einen Kreisumsfang I (r sin II) gemessen wird, dessen Haldmesser ist, als I sin I und kleiner als I sin I r sin I wan hat daher

$$\frac{\Delta^2 V}{\Delta r \Delta \vartheta} = (r + \frac{1}{2} \Delta r) \cdot 2\pi (r \sin \vartheta + \beta \Delta \cdot r \sin \vartheta),$$

und der Anfangswerth dieses Verhältnisses gibt die Aenberungsgesetze:

$$\frac{\mathrm{d}^2 V}{\mathrm{d} r \, \mathrm{d} \vartheta} = 2\pi r^2 \sin \vartheta \quad , \quad \frac{\mathrm{d}^2 \cdot V Z}{\mathrm{d} r \, \mathrm{d} \vartheta} = 2\pi r^3 \sin \vartheta \cos \vartheta \quad ,$$

burch welche man die Integrale:

40.)
$$V = 2\pi \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_{r_0}^{R} dr \cdot r^2 \sin\vartheta,$$

$$V = 2\pi \int_{\gamma_0}^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_{r_0}^{R} dr \cdot r^3 \sin\vartheta \cos\vartheta,$$

zur Bestimmung des Schwerpunktes erhält, der jest in der Polar-Achse ober in der Achse der z liegt; es ist dabei zu beachten, das die Grenzen R und ro im Allgemeinen, wenn sie nicht constant find, Func= tionen von I vorstellen. *)

Für einen Augelsector, z. B., der, wie ABXC, Fig. 61,, durch die Umbrehung eines Kreissectors ABX um den einen begrenzenden halbmesser AX erzeugt gedacht werden kann, hat man

$$r=R$$
 , $r_0=0$, $\gamma=\gamma$, $\gamma_0=0$ und daher

$$V = \frac{2}{3}\pi R^3 (1 - \cos \gamma)$$
, $V = \frac{1}{4}\pi R^4 \sin^2 \gamma$, $= \frac{3}{8}R(1 + \cos \gamma)$.

Sest man dann $R(1-\cos\gamma)=h$ (Höhe DX der Haube des Sectors), so wird $\cos\gamma=1-\frac{h}{R}$, und die vorstehenden Werthe nehmen die Formen an:

$$V = \frac{2}{3}\pi h R^2$$
 , $\Xi = \frac{3}{4}(R - \frac{1}{2}h)$.

Dieser Werth von Z ist aber nach S. 49 auch der Abstand des Schwertpunktes einer concentrischen ähnlichen Rugelhaube dec, deren Halbmesser = \frac{1}{2}R, und deren Höhe de = \frac{1}{2}DX = \frac{1}{2}h ist, vom Mittelpunkt der Rugel; es solgt daraus, daß man sich auch die Masse des ganzen Rugelsertors in dieser Rugelhaube des vereinigt und gleichsbemig vertheilt denken kann.

Für die Halbkugel wird h = R, und übereinstimmend mit den Ergebnissen in S. 65

$$V = \frac{2}{3}\pi R^3$$
 , $Z = \frac{3}{8}R$.

Spenso läßt sich der Schwerpunkt eines von zwei eonoentrischen Augelsächen begrenzten Sectors ober einer massiven Augelhaube benechnen, wenn man die innern Integrale der obigen Werthe von V und Vz zwischen den Grenzen R und r, den Palbmessern der beiden begrenzenden Lugelslächen, nimmt und $\gamma=\gamma$, $\gamma_0=0$ seht; man sindet und diese Weise sehr leicht

^{*)} Die allgemeinen Beziehungen für bas Bolumen und die Lage bes Schwers punties, in Polar-Courdinaten ausgebrückt, folgen am Ende Mefes Kapitels.

$$V = \frac{2}{3}\pi (R^3 - r^3)(1 - \cos \gamma) = \frac{2}{3}\pi h \frac{R^3 - r^3}{R},$$

$$VZ = \frac{1}{4}\pi (R^4 - r^4)\sin^2 \gamma = \frac{1}{4}\pi (R^4 - r^4)\frac{2Rh - h^2}{R^2}$$
und baraus
$$Z = \frac{3}{4}\frac{R^4 - r^4}{R^3 - r^3}\cos^2 \frac{1}{2}\gamma = \frac{3}{8}\frac{2R - h}{R} \cdot \frac{R^4 - r^4}{R^3 - r^3}$$

ober auch

$$\mathbf{z} = \frac{3}{8} \frac{(\mathbf{R} + \mathbf{r})(\mathbf{R}^2 + \mathbf{r}^2)(2\mathbf{R} - \mathbf{h})}{\mathbf{R}(\mathbf{R}^2 + \mathbf{R}\mathbf{r} + \mathbf{r}^2)}.$$

Für eine hohle Halbkugel ist wie vorher $\gamma = \frac{1}{4}\pi$, h = R und'

$$\mathbf{Z} = \frac{3}{8} \frac{(R^2 + r^2)(R + r)}{R^2 + Rr + r^2}$$

her Abstand ihres Schwerpunktes vom Mittelpunkte der begrenzenden Rugelflächen.

Sehr einfache Anwendungen für die Gleichungen (40) geben noch die in den §§. 44 und 45 behandelten Sectoren der Parabel und Ellipse, da die entsprechenden Ausbrücke in dem jetigen Falle leicht zu integriren find.

Wenden wir uns nnn zur Anwendung der allgemeinen Gleichungen (35), indem wir den Schwerpunkt eines von drei größten Kreisen in der Art begrenzten Kugelsectors suchen, daß die Ebenen von zwei derselben auf der des dritten senkvecht stehen und unter sich einen Winkel α einschließen.

Um diesen Körper nicht zerlegen zu müssen, wird man die Ebene des dritten Kreises als die der xz; die des ersten als Ebene der yz nehmen, so daß der gegebene Sector die Lage ABYZ, Fig. 62, ershält, und der Winkel BAZ der gegebene Winkel & ist. Als Gleichung der Ebene BAY hat man dann

$$z = x \cot \alpha = GK = f_0(x);$$

die Gleichung der Kugel gibt

$$z = \sqrt{r^2 - x^2 - y^2} = GH = F(x)$$
,

und man zieht baraus

$$F(x) - f_0(x) = \sqrt{r^2 - x^2 - y^2} - x \cot \alpha = HK$$
.

Damit wird nun zuerst

$$\mathbf{V} = \int_0^{\mathbf{r}} \int_0^{\mathbf{r}' \sin \alpha} \left(\sqrt{\mathbf{r}'^2 - \mathbf{x}^2} - \mathbf{x} \cot \alpha \right),$$

wenn man, wie früher, r² — y² durch r'² ersetzt und die Grenzen von x in dem Schnitte DCE bestimmt. Die erste Integration gibt

$$V = \int_{0}^{r} dy \cdot \left(\frac{1}{2} r' \sin \alpha \sqrt{r'^{2} - r'^{2} \sin^{2} \alpha} + \frac{1}{2} r'^{2} \alpha - \frac{1}{2} r'^{2} \sin^{2} \alpha \cot \alpha\right)$$

ober mit den erforderlichen Reductionen einfach

$$V = \frac{1}{2} \alpha \int_{0}^{r} dy \cdot (r^2 - y^2),$$

woraus sogleich

$$V = \frac{1}{2} \alpha r^3$$

gefunden wird. Auf ähnliche Weise ergibt sich

$$VX = \int_0^r dy \cdot \int_0^{r' \sin \alpha} \left(\sqrt{r'^2 - x^2} - x \cot \alpha \right)$$

$$= \frac{1}{3} (1 - \cos \alpha) \int_0^r dy \cdot \sqrt{(r^2 - y^2)^3} = \frac{1}{8} \pi r^4 \sin^2 \frac{1}{2} \alpha,$$

und damit folgt

$$\mathbf{X} = \frac{3}{16} \pi \, \mathbf{r} \, \frac{\sin^2 \frac{1}{4} \alpha}{4 \alpha} \, .$$

Weiter hat man zur Bestimmung von Y den Ausbruck:

$$\mathbf{VY} = \int_0^{\mathbf{r}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{y} \int_0^{\mathbf{r}' \sin \alpha} \left(\sqrt{\mathbf{r}'^2 - \mathbf{x}^2} - \mathbf{x} \cot \alpha \right)$$

$$= \frac{1}{2} \alpha \int_0^{\mathbf{r}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{y} \left(\mathbf{r}^2 - \mathbf{y}^2 \right) = \frac{1}{8} \alpha \mathbf{r}^4$$

und findet einfach

$$\mathbf{Y} = \frac{3}{8} \mathbf{r} \cdot \mathbf{r}$$

Endlich wird die lette der Gleichungen (35) für unsern Fall

$$VZ = \frac{1}{2} \int_{0}^{r} dy \cdot \int_{0}^{r' \sin \alpha} dx \cdot (r'^{2} - x^{2} - x^{2} \cot^{2} \alpha)$$

$$= \frac{1}{2} \int_{0}^{r} dy \cdot \int_{0}^{r' \sin \alpha} dx \cdot (r'^{2} - \frac{x^{2}}{\sin^{2} \alpha}) ;$$

ste gibt burch bie erste Integration

$$V = \frac{1}{3} \sin \alpha \int_{0}^{r} dy \cdot \sqrt{(r^2 - y^2)^3}$$

und burch die zweite findet man

$$V = \frac{1}{16} \pi r^4 \sin \alpha \quad , \qquad = \frac{3}{16} \pi r \frac{\sin \alpha}{\alpha} .$$

Wenn der Winkel α ein rechter wird, der Sector also zu einem Rugel- Achttheil sich ausdehnt, so hat man daraus

$$V = \frac{1}{6}\pi r^s$$
, $X = Y = Z = \frac{3}{8}r$,

übereinstimmend mit frühern Ergebniffen.

§. 70.

Als lettes Beispiel, insbesondere für die Gleichungen (36) soll noch der Schwerpunkt des körperlichen Raumes AEXCZD, Fig. 63. berechnet werden, der von den in §. 56 aufgeführten Cylinder = und Rugelflächen und den zwei Coordinaten=Gbenen der xy und xz begrenzt wird. Zu diesem Zwecke nehme ich aber, wie die Figur zeigt, die erzeugende Gerade der Chlindersläche parallel zur Achse der z; die Gleichung dieser Fläche erhält dann die Form:

$$y^2 = rx - x^2$$

und gibt in einem zur Ebene der yz parallelen Schnitte die Grenzen von y in Function von x, nämlich

$$Y = \sqrt{rx - x^2} , \quad y_0 = 0.$$

Der Werth von z wird durch die Gleichung der begrenzenden Rugelfläche gegeben, und man hat demnach, wenn $r^2 - x^2$ durch r'^2 ersett wird,

$$V = \int_{0}^{r} dx \cdot \int_{0}^{\sqrt{rx-x^{2}}} dy \cdot \sqrt{r'^{2}-y^{2}}$$

$$= \frac{1}{2} \int_{0}^{r} dx \cdot \left[(r-x) \sqrt{rx} + (r^{2}-x^{2}) \arcsin \right] \sqrt{\frac{x}{r+x}} \right].$$

Sett man dann in diesem Ausbruck arc sin $\sqrt{\frac{x}{r+x}} = u$, woraus $x = r \tan u$, $u = \frac{1}{A}\pi$ für x = r, u = 0 für x = 0

folgt, so findet man

$$V = \frac{2}{15} r^3 + \frac{1}{12} \pi r^3 - \frac{1}{2} r^3 \int_0^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot tang^2 u + \frac{1}{6} r^3 \int_0^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot tang^6 u .$$

Man hat aber, wenn n eine gerade Zahl ist,

$$\int du \cdot \tan^n u = \Delta \cdot \left(\frac{\tan^{n-1} u}{n-1} - \frac{\tan^{n-3} u}{n-3} + \text{etc.} \dots \pm \tan^n u \mp u \right)$$

und daburch zwischen den Grenzen ‡ π und 0

$$\int_{0}^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot \tan^{n} u = \frac{1}{n-1} - \frac{1}{n-3} + \text{etc.} \dots \pm 1 \mp \frac{1}{4}\pi.$$

Daraus zieht man für unsern Fall

$$\int_{0}^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot \tan^{2}u = 1 - \frac{1}{4}\pi ,$$

$$\int_{0}^{\frac{4}{7}\pi} du \cdot \tan^{6} u = \frac{1}{5} - \frac{1}{3} + 1 - \frac{1}{4}\pi = \frac{13}{15} - \frac{1}{4}\pi;$$

ber Werth von V wird also

$$V = \frac{1}{6}\pi r^3 - \frac{2}{9}r^3 = \frac{1}{6}r^3(\pi - \frac{4}{3}) = 0,3014...r^3$$

und zeigt in seiner ersten Form, daß das von der Cylindersläche aus= geschlossene Stück des Augel=Achttheils einen Nauminhalt == zr³ hat. Auf demselben Wege gelangt man nun leicht zu den Werthen für die Momente VX, VV, VV. Für das ersterr hat man

$$\mathbf{V}\mathbf{x} = \int_0^{\mathbf{r}} d\mathbf{x} \cdot \mathbf{x} \int_0^{\sqrt{\mathbf{r}\mathbf{x} - \mathbf{x}^2}} \sqrt{\mathbf{r}^{\prime 2} - \mathbf{y}^2}$$

und zieht baraus nach und nach

$$VX = \frac{1}{2} \int_{0}^{r} dx \cdot (rx - x^{2}) \sqrt{rx} + \frac{1}{2} \int_{0}^{r} dx \cdot (r^{2}x - x^{3}) \arcsin \sqrt{\frac{x}{r + x}}$$

$$= \frac{2}{35} r^{4} + \frac{1}{32} \pi r^{4} - \frac{1}{4} r^{4} \int_{0}^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot \tan^{4}u + \frac{1}{8} r^{4} \int_{0}^{\frac{1}{4}\pi} du \cdot \tan^{8}u$$

$$= \frac{2}{15} r^{4} ,$$

wodurch bann

$$X = \frac{12}{5(3\pi-4)}r = 0,4424..r$$

gefunden wird. Ferner ist

$$VY = \int_{0}^{r} dx \cdot \int_{0}^{\sqrt{r_{x}-x^{2}}} \sqrt{r'^{2}-y^{2}} = \frac{1}{3} \int_{0}^{r} dx \cdot \left[\sqrt{(r^{2}-x^{2})^{3}} - \sqrt{(r^{2}-r_{x})^{3}} \right]$$

$$= \frac{1}{16} \pi r^{4} - \frac{2}{15} r^{4}$$

und bemnach

$$\mathbf{Y} = \frac{3}{8} \, \mathbf{r} \, \frac{15\pi - 32}{15\pi - 20} = 0,2091..\mathbf{r} \, .$$

Zulett berechnet sich

$$\mathbf{V}\mathbf{Z} = \frac{1}{2} \int_{0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{x} \cdot \int_{0}^{\sqrt{r}\mathbf{x} - \mathbf{x}^{2}} d\mathbf{y} \cdot (\mathbf{r}^{2} - \mathbf{y}^{2}) = \frac{1}{6} \int_{0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{x} \cdot (3\mathbf{r}^{2} - \mathbf{r}\mathbf{x} - 2\mathbf{x}^{2}) \sqrt{\mathbf{r}\mathbf{x} - \mathbf{x}^{2}},$$

ober wenn man $x = \frac{1}{2}r - u$ sest, wodurch man

$$\frac{dx}{du} = -1$$
, $u = -\frac{1}{2}r \text{ für } x = r$, $u = +\frac{1}{2}r \text{ für } x = 0$

erhält, so verwandelt sich der letzte Ausbruck in den folgenden:

$$VZ = \frac{1}{6} \int_{-\frac{1}{4}r}^{-\frac{1}{4}r} du : (2u^2 - 3ru - 2r^2) \sqrt{\frac{1}{4}r^2 - u^2},$$

mb mit den bereits ausgeführten Integralen

$$\int_{\frac{1}{2}r}^{-\frac{1}{4}r} du \cdot u^{2} \sqrt{\frac{1}{4}r^{2} - u^{2}} = -\frac{1}{128}\pi r^{4},$$

$$\int_{\frac{1}{2}r}^{-\frac{1}{2}r} du \cdot u \sqrt{\frac{1}{4}r^2 - u^2} = 0 , \int_{\frac{1}{2}r}^{-\frac{1}{2}r} du \cdot \sqrt{\frac{1}{4}r^2 - u^2} = -\frac{1}{8} \pi r^2$$

erhält man nach einigen Reductionen

$$VZ = \frac{5}{128}\pi r^4$$
;

folglich wird

$$\mathbf{Z} = \frac{15}{64} \, \mathbf{r} \, \frac{3\pi}{3\pi - 4} = 0,4072...\mathbf{r}$$

der Abstand des Schwerpunktes von der Ebene der xy.

Für den ganzen von der Chlinder= und der Rugelfläche besgrenzten Raum schließt man daraus die Werthe:

$$V = \frac{2}{9} r^3 (3\pi - 4)$$
, $X = \frac{12}{5(3\pi - 4)} r$, $Y = Z = 0$.

Schließlich mag noch die Ableitung der vorhergehenden Ergebnisse in der Weise, daß die Cylindersläche auf der Ebene der xz senkrecht stehend angenommen und der betressende Raum in zwei Theilen berechnet wird, von denen der eine zwischen der Ebene der xz und der durch die Durchschnittscurve der gegebenen Flächen gelegten parabolischen Cyklindersläche, der zweite zwischen dieser und der Rugelsläche eingeschlossen ist, sowie die Bestimmung des Schwerpunktes von dem in dem Rugelsuchtheil übrig gelassenen Raum, dessen Bolumen oben gleich zra gestunden wurde, zur Uedung empsohlen werden.

IV. Berechnung von Flächen und körperlichen Nämmen mittels des Schwerpunktes.

S. 71.

Es gibt viele Fälle, wo mittels des Schwerpunktes einer ebenen Curve ober des von derselben eingeschlossenen Flächenraumes die Oberssäche ober das Volumen des von ihr erzeugten Umbrehungskörpers sehr einfach berechnet werden kann, wie sich leicht durch Vergleichung der im Vorhergehenden abgeleiteten Formeln nachweisen läßt.

Wir haben nämlich oben gefunden, daß wenn L die Länge eines Curvenbogens und Y den Abstand seines Schwerpunktes von der Achse der x bezeichnet, man hat

LW =
$$\int_{s_0}^{S} ds \cdot y = \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \frac{ds}{dx};$$

ferner haben wir gesehen, daß die Oberstäche O der durch diese Eurve bei ihrer Umdrehung um die Achse der x beschriebenen Umdrehungsstäche durch

$$O = 2\pi \int_{s_0}^{S} ds \cdot y = 2\pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot y \frac{ds}{dx}$$

ausgebrückt wird; die Vergleichung dieser beiben Ausbrücke gibt aber sogleich

$$\mathbf{41.)} \qquad \qquad \mathbf{0} = 2\pi \mathbf{LY}$$

und zeigt, daß der Flächeninhalt der erzeugten krummen Fläche durch das Product aus der Länge L der erzeugens den Curve in den Umfang $2\pi V$ des von ihrem Schwerpunkte beschriebenen Kreises gemessen wird.

Chenso zeigen die Ausdrücke:

$$\mathbf{FY} = \frac{1}{2} \int_{x_0}^{X} dx \cdot (Y^2 - y_0^2)$$

für das Moment einer zwischen gegebenen Curven eingeschlossenen Fläche F und

$$V = \pi \int_{x_0}^{X} dx \cdot (Y^2 - y_0^2)$$

für das Volumen des von derselben Fläche bei ihrer Umbrehung um die Achse der z erzeugten Umbrehungskörpers, daß der letztere derselben auch die Form

 $V = 2\pi F Y \tag{42.}$

anch das Product aus dem Flächeninhalte F der erzeugensten, von einer ober zwei Curven begrenzten Fläche in den Umfang $2\pi Y$ des von ihrem Schwerpunkte beschriebenen Kreises zum Maaße hat.

Bei dieser Berechnung ist jedoch vorausgesett, daß die erzeugende Eurve oder Curvenstäche nicht von der Umdrehungsachse geschnitten wird; denn es ist leicht zu sehen, daß die vorhergehenden Ausdrücke in diesem Falle nur den Unterschied der von beiden Curventheilen erzeugten Flächen oder körperlichen Räume angeben. Auch braucht wohl kaum bemerkt zu werden, daß dieser Lehrsatz nur dann mit Vortheil angewendet werden kann, wenn der Schwerpunkt der Curve oder Curvenssäche ohne Rechnung bekannt ist; denn wenn die Ordinate W desselben erst berechnet werden muß, so ist leicht aus den obigen Gleichungen zu sehen, daß die Oberstäche O oder das Volumen V unmittelbar durch dieselbe Rechnung gegeben wird.

Einige einfache Beispiele werben genügen, um die Anwendung der Gleichungen (41) und (42) beutlich zu machen.

Die erzeugende Curve sei ein Kreis, dessen Halbmesser gleich r, und sein Mittelpunkt besinde sich in einer Entscrnung o von der Drehungsachse, welche größer ist als der Halbmesser r. Zur Berech= nung der Oberstäche O der erzeugten Umdrehungsstäche hat man

und demnach
$$L=2\pi r$$
 , $Y=c$ $O=4\pi^2 rc$.

Der Flächeninhalt des Kreises ist πr^2 und sein Mittelpunkt auch der Schwerpunkt dieser Fläche; man hat daher

$$V = 2\pi^2 \operatorname{er}^2.$$

Wenn der Kreis die Umdrehungsachse gerade berührt, so wird c=r, und es ergibt sich dadurch

$$O = 4\pi^2 r^2$$
 , $V = 2\pi^2 r^3$;

die Oberfläche eines solchen Wulstes ist demnach dem Quadrate des Areisumfanges gleich und sein Volumen einem Cylinder, der denselben Umfang zur Höhe und die Kreissläche zum Querschnitt hat.

Als zweites Beispiel nehme ich eine Ellipse, beren Halbachsen aund b sind, als erzeugende Fläche und die Entfernung ihres Mittel-punktes von der Drehungsachse gleich c, so daß man hat

$$\mathbf{F} = \pi \mathbf{ab}$$
 , $\mathbf{Y} = \mathbf{c}$

und bemnach für das Volumen des durch eine ganze Umdrehung erszeugten Körpers

 $V = \pi ab \cdot 2\pi c = 2\pi^2 abc,$

wie auch die Achsen der Ellipse gegen die Drehungsachse liegen mögen. Ist die erzeugende Fläche dagegen eine halbe Ellipse, ihre große Achse der Umdrehungsachse parallel und um einen Abstand o von ihr entsernt, so sindet man

$$\mathbf{F} = \frac{1}{2}\pi \mathbf{a}\mathbf{b}$$
 , $\mathbf{Y} = \mathbf{c} + \frac{4\mathbf{b}}{3\pi}$,

woraus bann

$$V = \pi^2 a b \left(c + \frac{4b}{3\pi} \right)$$

folgt. Wird die große Achse also selbst als Umdrehungsachse genommen oder $\mathbf{c} = \mathbf{0}$, so erhält man

$$V = \frac{4}{3} \pi a b^2$$

als Rauminhalt des spindelförmigen Umbrehungsellipsoids. Die Elipse geht in einen Halbkreis über, wenn b = a = r ist, und das Bolumen des erzeugten Ringes wird durch den Ausdruck:

$$V = \frac{\pi}{3} r^2 \left(3\pi c + 4r\right)$$

gemessen, welcher für c = 0 den bekannten Werth:

$$V = \frac{4}{3}\pi r^3$$

für ben Rauminhalt ber Rugel gibt.

S. 72.

Die beiben vorhergehenden Lehrsätze, welche unter dem Namen: Gulbin'sche Regeln bekannt sind, lassen sich indessen in folgender Weise auch allgemeiner darstellen.

Zuerst ist es offenbar nicht nothwendig, daß die erzeugende Curve

gerade einen ganzen Kreisumfang zurücklegt; man kann also statt bes Umfanges 2π irgend einen Bogen α in die Gleichungen (41) und (42) einführen und diesen die Formen:

$$O = \alpha L Y$$
 , $V = \alpha F Y$ (43.

geben, worin al die Länge des von dem Schwerpunkte beschriebenen Areisbogens vorstellt.

Wenn sich dann eine ebene Curve mit einem ihrer Punkte längs einer andern einfach oder doppelt gekrümmten Linie so bewegt, daß ihre Gbene immer normal zu bieser lettern bleibt und alle ihre übrigen Punkte parallele Curven zu ber gegebenen beschreiben, ebenso wie der Schwerpunkt der sich bewegenden Curve oder der Schwerpunkt der von ihr begrenzten Fläche, so kann man sich biese Bewegung in jedem Augenblicke oder in jeder Lage der in Bewegung begriffenen Curve als eine brehende Bewegung um eine veränderliche Achse vorstellen, die im= mer senkrecht ist zur Krümmungsebene der leitenden Curve und zwar im Krümmungsmittelpunkte berselben. Nennt man also ben veränder= lichen Bogen der von dem Schwerpunkte der beweglichen Curve be= schriebenen krummen Linie s, einen kleinen Zuwachs besselben As und den entsprechenden kleinen Bogen des Krümmungskreises derselben Δs , so ist die Einheit der Anfangswerth des Verhältnisses: $\frac{\Delta s}{\Delta s}$, und

wenn daher P den Umfang der sich bewegenden Curve, O den Flächen= inhalt der bei dieser Bewegung erzeugten Fläche ausdrückt, so wird man nach dem Früheren schließen, daß man hat

$$\frac{dO}{ds} = P.$$

Sbenso findet man für das Volumen V des von dieser Fläche begrenzten Mannes, wenn s' ben veranberlichen Bogen ber von dem Schwerpunkte ber Ftache F ber beweglichen Enrve beschriebenen krummen Linie bezeichnet,

$$\frac{\mathrm{d}\,V}{\mathrm{d}\,s'}=F\;,$$

mb. ba P und F unveränderlich sind, so zieht man daraus

$$0 = P \int_{s_0}^{S} ds = P(S - s_0) , \quad V = F \int_{s_0}^{S'} ds' = F(S' - s'_0) ,$$

ober indem man S — so durch L, S' — s'o butch L' erset,

$$O = PL \quad , \quad V = FL \quad . \tag{44}$$

Der Flächeninhalt ber erzeugten Fläche wird bemnach burch bas Product aus dem Umfang der erzeugenden Curve in den von seinem Schwerpunkte beschriebenen Bosen gem gemessen, das Volumen des von dieser Fläche und von zwei zur leitenden Curve normalen Ebenen begrenzeten Raumes durch das Product aus der Oberfläche der erzeugenden Curve in den Weg des Schwerpunktes dieser Fläche ausgedrückt.

Natürlich gelten diese Sätze blos mit der Beschränkung, daß sich zwei so nahe als man will auf einanderfolgende Normal = Ebenen zu der leitenden Curve niemals innerhalb der erzeugenden Curve schneiben dürfen.

Wenn die leitende Linie eine Gerade ist, so wird die erzeugte Bläche eine Chlinderstäche, der erzeugte Körper ein Chlinder mit parallelen Grundslächen, und die obigen Lehrsätze sind für diesen ohnehin einleuchtend.

S. 73.

In dem eben genannten Falle, nämlich wenn die leitende Linke eine Gerade ist, kann aber selbst von der in dem allgemeinen Sate enthaltenen Bedingung, daß die begrenzenden Ebenen normal zu der leitenden Curve sein müssen, Umgang genommen werden, und das Bolumen eines schief abgeschnitten en Prisma's oder Cylinders in sedem Falle durch den Flächeninhalt, die Oberstäche eines solchen Körpers jedoch nur in besondern Fällen durch den Umfang der erzeugenden Linie und durch die Entsernung der Schwerpunkte der schiefen Schnittsstächen, beziehungsweise ihrer Umfänge, ausgedrückt werden.

Wird nämlich die Ebene der xy senkrecht zu der leitenden Geraben angenommen, die der xz bagegen senkrecht zu der einen schiefen Schnittsläche, so sind die Gleichungen der durch die letztere mit der Cylindersläche erzeugten Eurve

$$y = f(x)$$
, $x = ax + b$

und für das Moment ihres Umfanges in Bezng auf eine Achse in der Cbene der xy hat man nach Gleichung (25)

LZ =
$$\int_{x_0}^{X} dx \cdot z \sqrt{1 + a^2 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2},$$

sber wenn tang a für a gesetzt wird,

Let
$$\cos \alpha = \int_{x_0}^{X} dx \cdot z \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 \cos^2 \alpha}$$

ober mit dem Werthe von z in x

LE
$$\cos \alpha = a \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 \cos^2 \alpha} + b \int_{x_0}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 \cos^2 \alpha}$$

$$= (a LX + bL) \cos \alpha,$$

weil man auch hat

$$L\cos\alpha = \int_{x_0}^{X} \frac{1+\left(\frac{dy}{dx}\right)^2\cos^2\alpha}{1+\left(\frac{dy}{dx}\right)^2\cos^2\alpha},$$

$$LX\cos\alpha = \int_{x_0}^{X} \frac{1+\left(\frac{dy}{dx}\right)^2\cos^2\alpha}{1+\left(\frac{dy}{dx}\right)^2\cos^2\alpha},$$

und aus dem lettern Werthe folgt, wie vorauszusehen war,

$$\mathbf{Z} = \mathbf{a} \mathbf{X} + \mathbf{b}$$
.

Bezeichnet bann P ben Umfang eines zur Achse bes Chlinders senkten Schnittes, so daß

$$P = \int_{x_0}^{X} dx \cdot \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2}$$

wird, so hat man auch

$$Pz = aPx + bP.$$

Um nun den Flächeninhalt der betreffenden Cylindersläche, deren Gleichung: y = f(x) ist, zwischen der Ebene der xy und dem schiefen Schnitte auszudrücken, muß man in der ersten der Gleichungen (34) die z mit der y vertauschen, weil in unserm Falle die Aenderungsgesetze: $\frac{dz}{dx}$ und $\frac{dz}{dy}$ unendlich werden; diese Gleichung nimmt dadurch die Form an:

$$O = \int_{x_0}^{X} \int_{z_0}^{Z} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2 + \left(\frac{dy}{dz}\right)^2}$$

und wird für unsern Fall, wo $\frac{dy}{dz} = 0$ *), Z = z, $z_0 = 0$ ist,

$$O = \int_{x_0}^{X} \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2} \int_{z_0}^{Z} dz \cdot 1 = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2}$$

ober mit bem Werthe von z

,*

$$O = a \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2} + b \int_{x_0}^{X} dx \cdot \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2} .$$

Beachtet man also, daß wenn X' ben Abstand bes Schwerpunktes von dem Umfange P eines senkrechten Schnittes von der Ebene der yz bezeichnet, die Gleichung:

$$PX' = \int_{x_0}^{X} dx \cdot x \sqrt{1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2}$$

stattsindet, so zieht man aus dem vorhergehenden Werthe den Ausbruck:

$$O = aPX' + bP$$

und schließt aus der Vergleichung desselben mit dem obigen Werthe von PZ, daß im Allgemeinen die Oberfläche eines schief abgeschnittenen Cylinders oder Prisma's nicht dem Producte aus dem Umfange des sentrechten Schnittes in die Entfernung der Schwerpunkte der beiden begrenzenden Curven gleich ist, sondern nur in dem Falle, wo X = X'ist, d. h. wo der Schwerpunkt der schiefen Schnitteurve mit dem des sentrechten Schnittes auf derselben, zur Erzeugenden des Cylinders (der Rante des Prisma's) parallelen Geraden liegt, also in allen Fällen, wo der sentrechte Schnitt einen Mittelpunkt hat und durch einen Durchsmesser oder überhaupt durch sede durch den Rittelpunkt gelegte Gerade in zwei congruente Theile zerlegt wird, wie bei dem Kreise, der Ellipse, einem regelmäßigen Vielecke von gerader Seitenzahl, u. s. f.

$$0\frac{dz}{dx} = \frac{d \cdot F(x, y)}{dx} , \quad 0\frac{dz}{dy} = \frac{d \cdot F(x, y)}{dy},$$

und barans folgt

$$\frac{dz}{dx} = \frac{dz}{dy} = \frac{1}{0} \quad , \quad \frac{dy}{dz} = 0 .$$

^{*)} Die Gleichung ber Cylinberstäche: y = f(x) gibt nämlich unter ber Form: F(x, y) = 0 ober Oz = F(x, y) bie Aenberungsgesetze:

Die vorher ausgesprochene Bedingung wird dagegen in Bezug auf die Flächen des senkrechten und schiefen Schnittes immer erfällt, und das Volumen kann deshalb immer mittels des Schwerpunktes berechnet werden. Man findet in der That für die Momente der schiefen Schnittsläche durch die zweite und vierte der Gleichungen (34) mittels der Beziehungen:

$$z = ax + b$$
, $\frac{dz}{dx} = a$, $\frac{dz}{dy} = 0$,

und wenn wir den Flächeninhalt dieses Schnittes mit O bezeichnen.

$$OX = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} dy \cdot x \sqrt{1 + a^2},$$

oder wenn wie oben tang a für a gesetzt wird,

$$\mathbf{OX} \cos \alpha = \int_{\mathbf{x_0}}^{\mathbf{X}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y_0}}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{x}$$

und in gleicher Weise

Oz
$$\cos \alpha = \int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} dy \cdot z$$
.

Wird nun die Oberfläche des senkrechten Schnittes mit F bezeichnet, so hat man bekanntlich

$$F = O \cos \alpha \quad , \quad \frac{d^2 F}{dx dy} = 1$$

und zieht baraus einmal

$$\mathbf{F}\mathbf{X}' = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{x} , \quad \mathbf{X}' = \mathbf{X} ,$$

woraus die Bestätigung der obigen Behauptung folgt, daß der Schwer= punkt der schiefen und dersenige der senkrechten Schnittsläche auf derselben zur Erzeugenden des Cylinders parallelen Geraden liegen; ferner sindet man damit

$$\mathbf{F}\mathbf{Z} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{X}} \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{Y}} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{z} ,$$

und die Vergleichung bieses Ausbruckes mit der ersten der Gleichungen (36) zeigt, daß die rechte Seite auch das Volumen V des abgeschnitzenen Cylinders ausbrückt, daß man also anch hat

V = Fs,

welchen Winkel die schiefe Schnittstäche mit der sentrechten bilben mag, vorausgesetz jedoch, daß sie die Ebene der xy oder den begrenzenden sentrechten Schnitt nicht innerhalb des Risses der Cylinderstäche schneidet. Der Rauminhalt eines auf einer Seite schief abgeschnitztenen Cylinders oder Prisma's ist demnach immer dem eines sentrecht abgeschnittenen gleich, welchem dieselbe Grundsläche und die Entfernung der Schwerpunkte der begrenzenden Schnittslächen als Höhe zukommt.

Ist endlich das Prisma ober ber Cylinder auf beiden Seiten schief abgeschnitten, wie ABGD, Fig. 64, so zerlegt man diesen Körper burch eine beliebige zur Erzeugenden senkrechte Ebene EF, die jedoch keine ber beiben begrenzenden Schnittflächen schneiben barf, in zwei Theile und berechnet das Volumen von einem jeden berselben. Diese Berech= nung kommt aber offenbar barauf hinaus, die Oberfläche des senkrechten Schnittes EF mit dem Abstand ab der Schwerpunkte a und b der beiben schiefen Schnittflächen zu multipliciren; fällt man bann von bem Schwerpunkte b der obern Schnittsläche eine Senkrechte bd auf die Ebene ber untern, so wird diese mit der Verbindungslinie ab der beiben Schwerpunkte benselben Winkel bilden, den die untere Schnittsläche mit einem senkrechten Schnitte einschließt, und wenn man baher bie Länge der gefällten Senkrechten h nennt, die Entfernung der beiben Schwerpunkte mit 1, den Flächeninhalt ber untern Schnittfläche mit B und den Winkel, den sie mit einem senkrechten Schuitte bildet, mit 9 bezeichnet, so ist

$$h = l \cos \vartheta , \qquad F = B \cos \vartheta ,$$

$$V = Fl = Bh ;$$

bas Volumen eines auf beiben Seiten schief abgeschnitztenen Prisma's ober Cylinders wird demnach durch bas Product aus der Grundfläche in die Entfernung des Schwerpunktes der gegenüberliegenden begrenzenden Schnittfläche gemessen.

Der in §. 52 gegebene Werth von **z** für ein Dreieck zeigt, daß der bekannte, in §. 63 angewendete geometrische Lehrsat über den

Rauminhalt des schief abgeschnittenen Prisma's nur ein besonderer Fall des eben ausgesprochenen ist.

Es darf kaum erwähnt werden, daß ein ähnlicher Lehrsat auch für die Umhüllungsstäche eines auf beiden Seiten schief abgeschwittenen Gylinders abgeleitet werden kann, wenn für die Schwerpunkte der beiden begrenzenden Curven die oben gestellte Bedingung erfüllt wird.

V. Schwerpunkt utcht homogener Körper.

S. 74.

Wenn, ein Körper in allen seinen Theisen dieselbe Dichte besitzt, so ist sein Schwerpunkt, wie in S. 22 gezeigt wurde, berselbe wie der seines Volumens. Ist der Körper dagegen nicht überall gleich dicht, oder nicht gleichartig, nicht homogen, so kann setn Schwerpunkt nicht, mehr auf dieselbe Weise bestimmt werden; er wird dann entweder aus mehreren gleichartigen Theisen von verschiedener Dichte bestehen, oder seine Dichte wird von einem Punkte zum andern continuirlich ab = oder zunehmen.

Im ersten Falle muß der Schwerpunkt eines jeden Eheiles besouziers bestimmt und dann damit der Schwerpunkt des ganzen Körpers nach den Gleichungen (12) in §. 20 berechnet werden.

Im zweiten Falle kann die Dichte q ober das spezisische Gewicht p als Function der Coordinaten x, y, z ausgedrückt werden, und die Gleichungen (15) oder (16^b) sind es nun, durch welche der Schwer= punkt des Körpers bestimmt werden muß.

Sei z. B. der Schwerpunkt eines parallel begrenzten Prisma's oder Cylinders zu finden, dessen Dichte von der untern Fläche gegen die obere steig und proportional der Entfernung von derselben zu = oder abnimmt, so daß in jedem parallelen Schnitte die Dichte in allen Punkten diesselbe ist. Man nehme die untere Grundstäche als Ebene der xy, beseichne deren Flächeninhalt mit F, die Höhe des Cylinders mit h, die Dichte in der untern Grundstäche mit Do, in der obern mit D, wodurch stat sienen parallelen Schnitt in der Entfernung z von der untern Begrenzungsstäche die Dichte:

$$q = D_0 + \frac{z}{h}(D - D_0)$$

ergibt; damit hat man für die Masse bes Cylinders den Ausbruck:

$$\mathbf{M} = \int_{x_{\bullet}}^{X} \int_{y_{\bullet}}^{Y} \int_{z_{\bullet}}^{Z} dz \cdot q = \int_{z_{\bullet}}^{Z} \left[D_{0} + \frac{z}{h} (D - D_{0}) \right] \int_{x_{\bullet}}^{X} \int_{y_{\bullet}}^{Y} dy \cdot 1,$$

ober da, wie leicht zu sehen ist,

$$\int_{x_0}^{X} \int_{y_0}^{Y} dy \cdot 1 \text{ burth } F, \quad Z \text{ burth } h, \quad z_0 \text{ burth } 0$$

ersetzt werben kann, nach ausgeführter Integration

$$M = D_0 Fh + \frac{1}{2} Fh(D - D_0) = \frac{1}{2} Fh(D + D_0)$$
.

Diese Masse ist demnach dieselbe, wie die Masse eines gleich großen Chlinders, dessen Dichte constant und der mittleren Dichte & (D + D₀) des gegebenen gleich ist.

Es ist ferner

$$MZ = F \int_{0}^{h} dz \cdot z \left[D_{0} + \frac{z}{h} (D - D_{0}) \right]$$

$$= \frac{1}{6} Fh^{2} (D_{0} + 2D),$$

worans sogleich

$$\mathbf{z} = \frac{1}{3} h \frac{\mathbf{D_0} + 2}{\mathbf{D_0} + \mathbf{D}}$$

folgt. Die Lage bes Schwerpunktes bezüglich seiner Entsernung von der Grundsläche ist demnach dieselbe, wie in einem Trapez von gleicher Höhe, dessen parallele Seiten den Dichten D und Do proportional sind. Seine anderweitige Lage hängt natürlich nur von der Gestalt der Grundslächen ab und ist unabhängig von der Dichte; er liegt offendar auf der Geraden, welche die Schwerpunkte der beiden Grundsschen verbindet, da der Schwerpunkt eines jeden parallelen Schnittes in derselben Geraden liegt (§. 59).

§. 75.

Statt der Formeln (16) ist es in vielen Fällen der leichtern Integration wegen vortheilhafter, andere anzuwenden, in welchen die Lage eines Punktes durch Polar=Coordinaten ausgedrückt ist, namentlich in solchen Fällen, wo die Dichte von einem bestimmten Punkte aus sich

1

nach allen Seiten gemäß einer gegebenen Function der Entfermung steig ändert.

Um diese Gleichungen zu erhalten, bezeichne wieder r die Entsermung eines Punktes vom Pole, I den Winkel, den dieser Fahrstrahl mit der Achse der z bildet, und ω den Winkel, welchen seine Projection in der Seene der xy mit der Achse der x, oder den die Seene des Winkels I mit der Seene der xz einschließt; man hat dann zwischen den rechtwinkligen Coordinaten x, y, z und diesen Polar = Coordinaten eines Punktes die öfter bemerkten Beziehungen:

$$z = r \sin \theta \cos \omega$$
, $y = r \sin \theta \sin \omega$, $z = r \cos \theta$.

Rehmen wir dann einen körperlichen Raum ABCD, Fig. 65, der einerseits von der Sbene der xz und einer zweiten durch die Achse der gelegten Sbene, welche mit dieser den Winkel w bildet, anderseits von einer Augelstäche BCD, deren Halbmesser rift, und endlich von einer Regelstäche ABD begrenzt wird, deren Achse die der z ist und deren erzeugende Gerade mit dieser den Winkel I bildet, so kann derselbe dadurch erzeugt gedacht werden, daß sich die Sbene des Areissectors BAC um die Achse der z dis in die Lage CAD gedreht habe. Bezeichnet man demnach den Flächeninhalt dieses Sectors mit O, den Abstand seines Schwerpunktes von der Achse der z mit X und den Rauminhalt des Körpers ABCD mit V, so ist der Weg, den der Schwerpunkt bei der Bewegung des Sectors beschreibt, $=\omega$ X, und man hat nach S. 43

$$O = \frac{1}{2}r^2\vartheta \quad , \quad \mathbf{X} = \frac{2}{3}r\frac{1-\cos\vartheta}{\vartheta}$$

und nach bem Lehrsate (43) in §. 72

$$\mathbf{V} = \mathbf{O} \cdot \boldsymbol{\omega} \, \mathbf{X} = \frac{1}{3} \mathbf{r}^3 \boldsymbol{\omega} (1 - \cos \vartheta) \,.$$

Berden nun die Coordinaten r, ω und I als veränderlich genommen, werhalt man nach und nach die Aenderungsgesetze:

$$\frac{dV}{dr} = r^2 \omega (1 - \cos \vartheta) , \qquad \frac{d \cdot \frac{dV}{dr}}{d\omega} = \frac{d^2 V}{dr d\omega} = r^2 (1 - \cos \vartheta),$$

$$\frac{d \cdot \frac{d^2 V}{dr d\omega}}{d\vartheta} = \frac{d^3 V}{dr d\omega d\vartheta} = r^2 \sin \vartheta ,$$

und da mm die Beziehung:

$$\frac{d^3M}{dx\,dy\,dz} = q \frac{d^3V}{dx\,dy\,dz}$$

durch Austausch der Veränderlichen in

$$\frac{\mathrm{d}^3 M}{\mathrm{d} r \, \mathrm{d} \, \omega \, \mathrm{d} \, \vartheta} = q \frac{\mathrm{d}^3 V}{\mathrm{d} r \, \mathrm{d} \, \omega \, \mathrm{d} \, \vartheta}$$

übergeht, so schließt man daraus

$$\frac{d^{8}M}{drd\omega d\vartheta} = qr^{2} \sin \vartheta.$$

Damit werden dann die Aenderungsgesetze ber Momente

$$\frac{d^3 \cdot MX}{dr d\omega d\vartheta} = x \frac{d^3M}{dr d\omega d\vartheta} = qr^3 \sin^2 \vartheta \cos \omega ,$$

$$\frac{d^3 \cdot MX}{dr d\omega d\vartheta} = y \frac{d^3M}{dr d\omega d\vartheta} = qr^3 \sin^2 \vartheta \sin \omega ,$$

$$\frac{d^3 \cdot MZ}{dr d\omega d\vartheta} = z \frac{d^3M}{dr d\omega d\vartheta} = qr^3 \sin \vartheta \cos \vartheta ,$$

und man erhält nun zur Bestimmung des Schwerpunktes eines Körpers, bessen Begrenzung durch die Veränderlichen r, ω und I ausgedrückt werden kann, die Gleichungen:

$$\mathbf{M} = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha_{0}} \cdot \int_{\gamma_{0}}^{\gamma} \cdot \int_{\mathbf{r}_{0}}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r}^{2} \sin \vartheta ,$$

$$\mathbf{M} \mathbf{X} = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} \cdot \int_{\gamma_{0}}^{\gamma} \cdot \int_{\mathbf{r}_{0}}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r}^{3} \sin^{2} \vartheta \cos \omega ,$$

$$\mathbf{M} \mathbf{Y} = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} \cdot \int_{\gamma_{0}}^{\gamma} \cdot \int_{\mathbf{r}_{0}}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r}^{3} \sin^{2} \vartheta \sin \omega ,$$

$$\mathbf{M} \mathbf{Z} = \int_{\alpha_{0}}^{\alpha} \cdot \int_{\gamma_{0}}^{\gamma} \cdot \int_{\mathbf{r}_{0}}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \, \mathbf{r}^{3} \sin \vartheta \cos \vartheta ,$$

worin a und α_0 die Grenzen von ω , γ und γ_0 die von \mathcal{F} , R und r_0 die der Veränderkichen r sind und mit Ausnahme des vorher=

gehenden Falles, wo der Körper die Gestalt eines Augelsectors hat und wo die genannten Veränderlichen unabhängig von einander sind, wie die Grenzen der Veränderlichen x, y, z in gegenseitiger Abhängigkeit von einander stehen, und worin q irgend eine Function jener. Veränderslichen sein kann.

Ist der gegebene Raum dem Pol gegenüber nur von einer einzigen continuirlichen Fläche begrenzt, so wird die Gleichung derselben die Form haben:

 $\mathbf{r}=\mathbf{f}(\boldsymbol{\omega},\boldsymbol{\vartheta})\,,$

und die Grenzen von r sind dann $R = f(\omega, \mathcal{I})$, $r_0 = 0$; ist der gegebene Raum dagegen zwischen zwei solchen Flächen eingeschlossen, deren Gleichungen

$$\mathbf{r} = \mathbf{F}(\omega, \vartheta)$$
 , $\mathbf{r} = \mathbf{f}_0(\omega, \vartheta)$

sind, so werden die Grenzen R und ro durch diese Functionen ersett, und dadurch in beiden Fällen die obigen dreifachen Integrale auf dop= pelte zurückgeführt.

Man kommt von den vorhergehenden Ausbrücken (45) auf die in \S . 68 abgeleiteten (40) zurück, wenn man $\mathfrak q$ als constant betrachtet, und ω als unabhängig von den übrigen Veränderlichen zwischen den Grenzen 0 und 2π nimmt, was offenbar nur dann geschehen kann, wenn der Körper von einer Umdrehungsstäche begrenzt ist und deren Achse als Polar=Achse angenommen wird.

S. 76.

Um einige Beispiele für die Anwendung der vorherzehenden Formeln m geben, nehme ich zuerst einen Rugelsector, dessen Dichte sich vom Mittelpunkte gegen die Augelsläche hin stetig und proportional der Entstrung vom Mittelpunkte ändert. Ist dann Do die Dichte im Mittelpunkt, D die Dichte an der Oberstäche und q die einer Augelsläche, deren Halbmesser gleich r ist, so hat man wie in §. 74

$$q = D_0 + \frac{r}{R}(D - D_0)$$
,

indem man den Halbmesser der begrenzenden Rugelsläche mit R beseichnet. Die Grenzen der Veränderlichen r, ω und $\mathcal F$ sind unabhängig von einander; die von r sind R und $\mathcal F$, für $\mathcal F$ hat man γ und $\mathcal F$ u

$$\begin{split} \mathbf{M} &= \int_{0}^{2\pi} \int_{0}^{\gamma} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^{2} \left[\mathbf{D}_{0} + \frac{\mathbf{r}}{\mathbf{R}} \left(\mathbf{D} - \mathbf{D}_{0} \right) \right] \sin 9 \\ &= 2\pi \left[\frac{1}{3} \mathbf{D}_{0} + \frac{1}{4} \left(\mathbf{D} - \mathbf{D}_{0} \right) \right] \mathbf{R}^{3} (1 - \cos \gamma) = \frac{1}{3} \pi (\mathbf{D}_{0} + 3\mathbf{D}) \mathbf{R}^{2} \sin^{2} \frac{1}{2} \gamma. \end{split}$$

Ferner hat man

$$\mathbf{M}\mathbf{X} = \int_0^{2\pi} d\omega \cdot \int_0^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_0^{R} d\mathbf{r} \cdot \left[D_0 + \frac{\mathbf{r}}{R} (\mathbf{D} - D_0) \right] \mathbf{r}^2 \sin\vartheta \cos\omega = 0,$$

ba $\int d\omega \cdot \cos \omega = \Delta \cdot \sin \omega$ zwischen den Grenzen 2π und 0 Rull gibt; ebenso ist $\int_{0}^{2\pi} d\omega \cdot \sin \omega = 0$, und bemnach auch

$$\mathbf{MY} = \int_0^{2\pi} d\omega \cdot \int_0^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_0^R d\mathbf{r} \cdot \left[\mathbf{D}_0 + \frac{\mathbf{r}}{R} (\mathbf{D} - \mathbf{D}_0) \right] \mathbf{r}^3 \sin^2 \vartheta \sin \omega = 0,$$

wie vorauszusehen war.

Zulett ist bann

$$\mathbf{MZ} = \int_{0}^{2\pi} d\omega \cdot \int_{0}^{\gamma} d\vartheta \cdot \int_{0}^{R} d\mathbf{r} \cdot \left[D_{0} + \frac{\mathbf{r}}{R} (D - D_{0}) \right] \mathbf{r}^{3} \sin \vartheta \cos \vartheta$$

$$= 2\pi \left[\frac{1}{4} D_{0} + \frac{1}{5} (D - D_{0}) \right] R^{4} \cdot \frac{1}{2} \sin^{2} \gamma$$

und folglich nach einigen Reductionen

$$\mathbf{z} = \frac{3}{5} R \frac{D_0 + 4D}{D_0 + 3D} \cos^2 \frac{1}{2} \gamma$$
.

Für den Fall, daß $D = D_0$ sein soll, wird

$$M = \frac{4}{3}\pi D_0 R^3 \sin^2 \frac{1}{2} \gamma$$
, $Z = \frac{3}{4} R \cos^2 \frac{1}{2} \gamma$

übereinstimmend mit den Ergebnissen in S. 68. Für D = 0 ift

$$\mathbf{M} = \frac{1}{3}\pi D_0 R^3 \sin^2 \frac{1}{2} \gamma$$
, $\mathbf{Z} = \frac{3}{5} R \cos^2 \frac{1}{2} \gamma$,

und für Do = 0 ergibt sich

$$M = \pi D R^3 \sin^2 \frac{1}{2} \gamma$$
 , $Z = \frac{4}{5} R \cos^2 \frac{1}{2} \gamma$.

Auf gleiche Weise kann noch der Schwerpunkt einer von zwei concentrischen Rugelslächen begrenzten Schale, deren Dichte sich proportional der Entsernung vom gemeinschaftlichen Nittelpunkte stetig ändert, gefunden werden, indem man in den vorhergehenden Integralen die Veränderliche r zwischen den Grenzen R und ro nimmt, welche die Halbmesser der beiden Rugelslächen vorstellen.

Als zweiter Fall soll die Masse und die Lage des Schwerpunktes eines Cylinders berechnet werden, dessen senkrechter Querschnitt ein Kreis sei, welcher einerseits von einer zur Achse senkrechten Ebene und anderseits von einer Augelsläche, deren Mittelpupkt zugleich der Mittelpunkt der Grundsläche sei, begrenzt werde, und dessen Dichte von der Achse aus zegen die äußere Mantelsläche proportional der Entsernung von der Achse steitig zunehmen soll. — Dazu bezeichnen wir den Haldmesser der Cylindersläche mit r, den der Augelsläche mit R und den Abstand der Sbene des Areises, nach welchem sich diese Flächen schweiben, von der Grundsläche mit h, nehmen den Mittelpunkt der letztern als Pol und die Achse des Cylinders als Polar=Achse an, so daß die Gleichunsen der begrenzenden Augel= und Cylindersläche die Formen:

$$r = R$$
 , $r = \frac{r}{\sin 9}$

erhalten, wenn r ben veränderlichen Fahrstrahl bezeichnet, und theilen den gegebenen Körper durch eine Regelfläche in zwei Theile, von denen der innere die Gestalt eines Rugelsectors hat. Für diesen werden die Grenzen von r wieder R und 0, die von I dagegen sind

$$\gamma = \arcsin \frac{r}{R} = \arccos \frac{h}{R} = \arctan \frac{r}{h}$$
 und $\gamma_0 = 0$;

für den andern Theil hat man dann als Grenzen von r

$$R = \frac{r}{\sin \theta} \quad , \quad r_0 = 0 \; ,$$

und als Grenzen von 9

$$\gamma = \frac{1}{2}\pi$$
 , $\gamma_0 = \arctan \frac{r}{h}$;

bie Grenzen von ω sind für beide Theile 2π und 0. Ist endlich wieder D_0 die Dichte in der Achse, D diesenige in der begrenzenden Chlindersstäche, so hat man als veränderliche Dichte q in einem Puntte, dessen Coordinaten r und σ sind, den Werth:

$$q = D_0 + \frac{r \sin \vartheta}{r} (D - D_0)$$

und bemnach für die Masse M bes Cylinders den Ausbruck:

$$\begin{split} \mathbf{M} &= 2\pi \int_{0}^{\operatorname{arc}} \frac{\cos \frac{h}{R}}{d\theta} \cdot \int_{0}^{R} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^{2} \sin \theta \left[D_{0} + \frac{\mathbf{r} \sin \theta}{r} (\mathbf{D} - \mathbf{D}_{0}) \right] \\ &+ 2\pi \int_{\operatorname{arc}}^{\frac{1}{2}\pi} d\theta \cdot \int_{0}^{\frac{r}{\sin \theta}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^{2} \sin \theta \left[D_{0} + \frac{\mathbf{r} \sin \theta}{r} (\mathbf{D} - \mathbf{D}_{0}) \right]; \end{split}$$

man zieht baraus durch die erste Integration

$$\begin{split} \mathbf{M} &= \frac{2}{3}\pi D_0 \, \mathbf{R}^3 \! \int_0^{\mathbf{arc}} \! \frac{\cos\frac{h}{R}}{\mathbf{d}\,\vartheta \cdot \sin\vartheta} + \frac{1}{2}\pi \frac{\mathbf{R}^4}{\mathbf{r}} (\mathbf{D} - \mathbf{D}_0) \! \int_0^{\mathbf{arc}} \! \frac{\cos\frac{h}{R}}{\mathbf{d}\,\vartheta \cdot \sin^2\vartheta} \\ &+ \frac{1}{6}\pi \mathbf{r}^3 \left(D_0 + 3 D \right) \! \int_{\mathbf{arc}}^{\frac{1}{2}\pi} \! \frac{\pi}{h} \end{split}$$

und burch die zweite, wenn r² durch R² — h² ersest wird,

$$\mathbf{M} = \frac{2}{3}\pi D_0 R^2 (R - h) + \frac{1}{4}\pi (D - D_0) R^3 \left(\frac{R}{r} \operatorname{arc} \cos \frac{h}{R} - \frac{h}{R}\right) + \frac{1}{6}\pi (D_0 + 3D) h (R^2 - h^2).$$

Die Momente MX und MY sind wie im vorhergehenden Falle Null; für das dritte MZ sindet man bagegen den Ausdruck:

$$\mathbf{Mz} = 2\pi \int_{0}^{\operatorname{arc} \cos \frac{\mathbf{k}}{R}} \int_{0}^{R} \operatorname{d}\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^{3} \sin 9 \cos 9 \left[\mathbf{D}_{0} + \frac{\mathbf{r} \sin 9}{\mathbf{r}} (\mathbf{D} - \mathbf{D}_{0}) \right]$$

$$+2\pi \int_{\text{arc sin }\frac{r}{R}}^{\frac{1}{4}\pi} \int_{0}^{\frac{r}{\sin\vartheta}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^{3} \sin\vartheta \cos\vartheta \left[\mathbf{D}_{0} + \frac{\mathbf{r}\sin\vartheta}{r} (\mathbf{D} - \mathbf{D}_{0}) \right],$$

welcher durch Ausführung der angebeuteten Integrationen nach und nach die Werthe liefert:

$$\mathbf{MZ} = \frac{1}{60} \pi (7D_0 + 8D) R^2 r^2 + \frac{1}{20} \pi (D_0 + 4D) r^2 (R^2 - r^2)$$

$$= \frac{1}{6} \pi (D_0 + 2D) R^2 r^2 - \frac{1}{20} \pi (D_0 + 4D) r^4,$$

ober wenn r² burch R² — h² ersett wird,

$$\mathbf{MZ} = \frac{1}{60}\pi (7D_0 + 8D)R^4 - \frac{1}{20}\pi (D_0 + 4D)h^4 + \frac{1}{15}\pi (D - D_0)R^2h^2.$$

Diese Ausbrücke nehmen eine einfachere Form an, wenn die Dichte constant wird; man hat dann

$$\mathbf{M} = \frac{2}{3}\pi D_0 (R^3 - h^3) , \quad \mathbf{MZ} = \frac{1}{4}\pi D_0 (R^4 - h^4) ,$$

$$\mathbf{Z} = \frac{3}{8} \frac{R^4 - h^4}{R^3 - h^3}$$

und schließt aus dem ersten dieser Werthe, daß das Volumen des ganzen von der Rugelfläche begrenzten Cylinders, dessen

Achse einen Durchmesser ber Augelstäche bilbet, bem Rauminhalte einer hohlen Augel gleich ift, welche außen von berselben Augelfläche und innerhalb von einer zweiten concentrischen begrenzt wirb, die die Ebenen ber beiden äußern Durchbringungstreise der Augel = und Chlinderfläche berührt.

Für h=0, r=R geht der betreffende Körper in eine Halbkugel über, und die zuletzt gefundenen Ausdrücke liefern die bekannten Werthe von M und Z für eine homogene Halbkugel. Für die nicht homogene, welche aus chlindrischen Schichten von zunehmender Dichte besteht, zieht man aus den allgemeinen Ausdrücken für M und Mz die Werthe:

$$\mathbf{M} = \frac{1}{24} \pi R^3 [16 D_0 + 3\pi (D - D_0)],$$
 $\mathbf{MZ} = \frac{1}{60} \pi R^4 (7 D_0 + 8D),$

aus benen

$$\mathbf{z} = \frac{2}{5} R \frac{7 D_0 + 8 D}{16 D_0 + 3 \pi (D - D_0)}$$

als Abstand des Schwerpunktes von der Grundfläche folgt.

Fünftes Kapitel.

Gesammtwirkung von Kräften, beren Richtungen nicht parallel sind.

I. Kräfte, deren Angriffspunkte und Richtungen in derselben Ebene liegen.

S. 77.

Untersuchen wir min, wie sich die Gesammitwirkung von einer beliebigen Anzahl nicht paralleler Kräfte ausdrücken läßt, die an einem
festen Systeme angreifen, beren Richtungen aber mit ihren Angriss=
punkten in einer und berselben Ebene liegen.

Die Gerade MP, Fig. 66, stelle eine dieser Krüfte, deren Inztensität mit P bezeichnet sei, der Größe und Richtung nach vor; ihr Angriffspunkt M sei auf ein beliebiges Achsenpaar AX und AY in der Sbene der Kräfte bezogen, und x, y dessen Coordinaten; endlich werde der Winkel UMP, welchen die Richtung der Kraft P mit einer zur positiven Achse der x parallelen Geraden UM bildet, durch a oder

Px vorgestellt. Die Wirtung bieser Kraft P in Bezug auf den Ansfangspunkt A läßt sich wieder in eine fördernde und in eine drehende zerlegen; denn läßt man in dem Punkte A zwei der Kraft P gleiche und parallele, aber einander entgegengerichtete Kräfte AP und AP' ansgreisen, so werden diese in der Wirkung der Kraft P keine Nenderung hervordringen; es wird dann aber die Kraft AP' mit der Kraft MP ein Moment P. MA bilden, dessen drehende Wirkung durch das Prosduct: P AN gemessen wird, wenn AN die von A auf die rückwärts verlängerte MP gefällte Senkrechte bezeichnet. Die noch übrige Kraft AP dagegen wird dem Punkte A eine fortschreitende Bewegung ertheilen wollen, und ihre Wirkung kann wieder nach den Achsen in zwei andere zerlegt werden, die ihrer Intensität und dem Sinne nach, in welchem sie thätig sind, durch P cos Px und P sin Px ausgedrückt

werben. In welchem Sinne aber das Moment P. AM zu brehen strebt, kann aus dem Producte $P \times \overline{AN}$ ober Pp, wenn man AN = p sett, nicht leicht erkannt werden; auch ist die Länge der Senkrechten AN nicht unmittelbar gegeben; es wird daher zweckmäßiger sein, diese letztere durch die Gegebenen der Anfgabe auszudrücken und dabei die nöthige Rücksicht auf das Qualitätszeichen des Momentes zu nehmen.

Es kann nun auf verschiedene Weise, sei es durch die Gleichung der Geraden, längs welcher die Kraft P wirkt, oder badurch, daß man die Coordinaten = Achsen um den Winkel a oder Px dreht und die neue Ordinate des Punktes M nimmt, oder endlich aus der Fig. 66 unwittelbar abgeleitet werden, daß p in Function der Coordinaten des Angrissspunktes M und des Winkels Px ausgebrückt den Werth:

$$p = x \sin \alpha - y \cos \alpha$$

erhält. Denn zieht man durch den Endpunkt m der Abscisse x zu der MN eine Parallele mn, welche die verlängerte AN in n schneidet, und eine zweite Parallele mp zu dieser letztern selbst, so hat man

$$AN = An - Nn = An - mp$$
;

ferner ist leicht zu sehen, daß die Winkel Mmp und Amn bem Winkel

UMP ober Px gleich sind, baß demnach

$$An = x \sin \alpha$$
, $mp = y \cos \alpha$

wird und sich damit AN ober p wie oben ergibt.

Der Anblick der Figur zeigt dann, daß das Moment P.MA für einen Angrissspunkt M, dessen Coordinaten x und y positiv sind, von der Linken zur Rechten oder wie der Zeiger einer Uhr drehen will, als positiv ist, wenn der Winkel & größer ist, als der Winkel MAX, und kleiner, als dieser Winkel vermehrt um zwei Rechte, oder weil man hat

tang.
$$MAX = \frac{y}{x}$$
,

wenn

$$\frac{\sin \alpha}{\cos \alpha} > \frac{y}{x}$$
 unb $\frac{\sin (\alpha - \pi)}{\cos (\alpha - \pi)} < \frac{y}{x}$,

woraus mit der Beachtung, daß $\sin (\alpha - \pi) = -\sin \alpha$, $\cos (\alpha - \pi) = -\cos \alpha$ ist, und daß allgemein -a < -b, wenn a > b, die einzige Bedingung:

$$x \sin \alpha - y \cos \alpha > 0$$
.

folgt. Es wird also das Moment positiv sein, wenn die Senkrechte x sin α — y cos α einen positiven, negativ dagegen, wenn sie einen negativen Werth hat, und das Product

$$Pp = P(x \sin \alpha - y \cos \alpha)$$

kann sonach das Moment P. M.A sowohl der Intensität nach, als dem Sinne seiner Wirkung gemäß vorstellen.

S. 78.

Durch das im vorhergehenden S. angewendete Verfahren haben wir nun statt der einen Kraft P zwei fördernde Kräfte:

$$P \cos \widehat{Px}$$
, $P \sin \widehat{Px}$

und eine drehende Kraft:

$$P(x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px})$$
,

deren Gesammtwirkung der Wirkung der Kraft P in Bezug auf den Anfangspunkt A gleich kommt.

Behandelt man dann jede der übrigen Kräfte P', P'', etc. des gegebenen Systems auf dieselbe Weise, so wird man statt des letzern drei neue Systeme von Kräften erhalten, von denen das erste aus sorten, das zweite aus eben solchen Kräften, die längs der Achse der x wirken, das zweite aus eben solchen Kräften, die längs der Achse der y thätig sind, und das dritte aus drehenden Kräften oder Momenten, die natürlich alle in der Ebene der Kräfte liegen. Man kann demnach die Wirkung eines jeden dieser Systeme durch eine einzige Kraft ersehen, nämlich das erste System durch seine Resultirende X, das zweite durch eine sördernde Kraft Y und das dritte durch ein Moment M, so daß man hat

46.)
$$\begin{cases} X = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} , & Y = \Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} , \\ M = \Sigma \cdot P (x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px}) . \end{cases}$$

In den meisten Fällen kann endlich die Gesammtwirkung dieser drei Systeme oder ihrer Resultirenden durch die Wirkung einer einzigen Kraft R vorgestellt werden, welche dann die Resultirende des ganzen gegebenen Systems ist und allgemeine Resultirende genannt werden soll. Um die Größe, die Richtung und die Coordinaten des Angrisspunktes dieser Kraft zu bestimmen, muß man sich ihre Wirztung in ähnlicher Weise wie die der übrigen Kräfte zerlegt denken und

jede dieser besondern Wirkungen dem entsprechenden der brei vorher erhaltenen Systeme gleich setzen. Bezeichnet man dazu dem Winkel, den ihre Richtung mit der Achse der x einschließt, mit Rx, die Coordinaten ihres Angrisspunktes mit X, Y, so erhält man für dieselbe die beiden fördernden Kräfte:

$$R \cos \widehat{Rx}$$
, $R \sin \widehat{Rx}$,

die brehende Kraft:

$$R(\mathbf{X} \sin \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x} - \mathbf{Y} \cos \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x})$$

und bamit die Gleichungen:

$$\begin{cases}
R \cos \widehat{Rx} = X = \Sigma . P \cos \widehat{Px}, \\
R \sin \widehat{Rx} = Y = \Sigma . P \sin \widehat{Px}, \\
R (X \sin \widehat{Rx} - Y \cos \widehat{Rx}) = M = \Sigma . P (x \sin \widehat{Px} - Y \cos \widehat{Px}).
\end{cases}$$

Die beiben ersten dieser Gleichungen geben den Werth von R und den

Winkel Ax, nämlich

$$R = \sqrt{X^2 + Y^2} = \sqrt{(\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px})^2 + (\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px})^2},$$

$$\tan \widehat{Rx} = \frac{Y}{X} = \frac{\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px}}{\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px}},$$
(47.

wodurch die allgemeine Resultirende des Systems der Größe und Richtung nach bestimmt ist. Durch die britte der obigen Gleichungen sollten demnach noch die Coordinaten ihres Angrisspunktes gefunden werden, was aber mittels einer einzigen Gleichung nicht möglich ist; diese drückt nur eine Beziehung zwischen den Coordinaten aller Punkte aus, welche Angrisspunkte jener Kraft sein können, und ist demnach die Gleichung der Geraden, längs welcher die allgemeine Resultirende thätig sein muß, und damit ist auch die Ausgabe gelöset, da es gleichgültig ist, in welchem Punkte dieser Geraden die genannte Kraft angreift, wenn derselbe nur mit dem gegebenen Systeme in fester Verbindung steht. Auf solche Weise betrachtet, wird die genannte Gleichung die Formen:

$$\mathbf{Y} = \mathbf{X} \operatorname{tang} \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x} - \frac{\mathbf{M}}{\mathbf{R} \cos \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x}}$$

ober

$$\mathbf{Y} = \mathbf{X} \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \sin \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x}} - \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} (\mathbf{x} \sin \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x} - \mathbf{y} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x})}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x}}$$
(48.

annehmen, worin nun K und P laufende Coordinaten vorstellen, und der Quotient: M die Entfernung des Durchschnittspunktes der R cos Rx

Achse der y mit der Richtung der Kraft R vom Anfangspunkte A ausdrückt.

Man schließt daraus, daß die Gleichung:

$$\mathbf{M} = \Sigma \cdot \mathbf{P}(\mathbf{x} \sin \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x} - \mathbf{y} \cos \widehat{\mathbf{P}} \mathbf{x}) = 0$$

die Bedingung ausspricht, unter welcher die Richtung der allgemeinen Resultirenden des Systems durch den Anfangspunkt geht.

Wird eine der Resultirenden X und Y Null, z. B. die erstere oder $\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px}$, so sindet man

$$\mathbf{x} = \frac{\sum . P(\mathbf{x} \sin \widehat{P} \mathbf{x} - \mathbf{y} \cos \widehat{P} \mathbf{x})}{\sum . P \sin \widehat{P} \mathbf{x}}$$

als Gleichung der Richtung der allgemeinen Resultirenden R; diese ist demnach parallel zur Achse der y.

Sind aber beide Componenten Σ . $P \sin Px$ und Σ . $P \cos Px$, also auch R selbst Null, ohne daß zugleich das resultirende Moment $M = \Sigma \cdot P(x \sin Px - y \cos Px)$ Null wird, so kommt die Gleichung für die Richtung der Resultirenden R auf

$$0 = \Sigma \cdot P(x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px})$$

juruck; ste wird also unmöglich, und in diesem Falle kann die Gesammtwirkung der gegebenen Kräfte nicht mehr durch die einer einzigen Kraft ersetzt werden; denn diese Wirkung ist nun der des resultirenden Momentes M allein gleich und besteht in dem Bestreben, das gegebene seste System um eine zur Ebene der Kräfte senkrechte Gerade zu drehen, ohne demselben eine fortschreitende Bewegung zu ertheilen.

II. Aräfte mit beliebigen Angriffspunkten und Richtungen.

S. 79.

Endlich zu dem allgemeinsten Falle, zu einem System von Kräften mit beliebigen Richtungen und Angrisspunkten übergehend, bezeichne ich wieder mit P die Intensität einer dieser Kräfte, mit x, y, z die Coordinaten ihres Angrisspunktes M in Bezug auf ein beliebiges rechtwinkliges Coordinatensystem, welches jedoch mit dem System der Angrisspunkte sest verbunden vorausgesetzt wird, und mit α , β , γ oder mit \widehat{Px} , \widehat{Py} , \widehat{Pz} die drei Winkel, welche die Richtung dieser Kraft \widehat{P} mit den drei Coordinaten=Achsen bildet.

In dem Anfangspunkte A denke man sich wieder zwei der Kraft P gleiche, parallele und einander entgegengesetzte Kräfte angebracht, woburch in dem Zustand des ganzen Systems nichts geändert wird, und zerlege dadurch die Wirkung der Kraft P in Bezug auf den Anfangspunkt A in die einer fördernden Kraft P, die in A angreift, und in die eines Momentes P.MA, dessen Sbene durch die Richtung der Kraft P und den Anfangspunkt A geht. Auf gleiche Weise verfahre man mit allen übrigen der gegebenen Kräfte und zerlege so das gegebene System in ein System von fördernden Kräften, welche alle im Anfangspunkte A angreisen und einzeln den gegebenen Kräften gleich und parallel sind, und in ein System von drehenden Kräften oder Momenten, welche nun aber in ganz verschiedenen Ebenen liegen.

Durch fernere Zerlegung der fördernden Kräfte nach den drei Coordinaten = Achsen und durch Zusammensetzung der nach derselben Achse thätigen Componenten sindet man dann nach S. 10 des ersten Buches

49.)
$$X = \Sigma . P \cos \widehat{Px}$$
, $Y = \Sigma . P \cos \widehat{Py}$, $Z = \Sigma . P \cos \widehat{Pz}$

als resultirende Kräfte in den drei Achsen, und durch fortgesetzte Vereinigung dieser letztern ergibt sich eine einzige fördernde Kraft R, welche dem Anfangspunkte A dieselbe fortschreitende Bewegung ertheilen will, wie sämmtliche gegebene Kräfte; ihre Intensität R und ihre Richtungswinkel a, b, c ober fix, fly, fix werden wie dort durch die Gleichungen:

$$R = \sqrt{(\Sigma \cdot P \cos \widehat{P} x)^2 + (\Sigma \cdot P \cos \widehat{P} y)^2 + (\Sigma \cdot P \cos \widehat{P} z)^2},$$

$$\cos \widehat{R} x = \frac{\Sigma \cdot P \cos \widehat{P} x}{R}, \cos \widehat{R} y = \frac{\Sigma \cdot P \cos \widehat{P} y}{R}, \cos \widehat{R} z = \frac{\Sigma \cdot P \cos \widehat{P} z}{R}$$
(50.)

gezeben und find demnach vollkommen bestimmt.

Ebenso wird man jede drehende Kraft M, beren Wirkung durch das Product Pp gemessen wird, in drei andere nach den drei Coorbinaten=Ebenen zerlegen und durch Summirung aller in derselben Ebene liegenden Componenten drei Resultirende Mx, My, Mz bilden, deren Achsen durch die Indere x, y, z angedeutet werden. Endlich wird man aus diesen das resultirende Moment MR mittels der Gleichung:

$$\mathbf{M}_{\mathrm{R}} = \sqrt{\mathbf{M}_{\mathrm{X}^2} + \mathbf{M}_{\mathrm{Y}^2} + \mathbf{M}_{\mathrm{Z}^2}}$$

und die Winkel 1, m, n, welche von seiner Achse mit den drei Coordinaten = Achsen gebildet werden, mittels der Gleichungen:

$$\cos l = \frac{M_X}{M_R} \quad , \qquad \cos m = \frac{M_Y}{M_R} \quad , \qquad \cos n = \frac{M_Z}{M_R}$$

berechnen, womit dann die Gesammtwirkung der gegebenen Kräfte in jeder Hinsicht bekannt ist.

Man schließt baraus, daß die Wirkung eines jeden Sp=
stems von Kräften, beren Angriffspunkte in einer unveränderlichen Verbindung stehen und immer dieselbe gegen=
seitige Lage behalten, in eine fördernde Kraft R und in
eine drehende Kraft MR zerlegt oder durch die Wirkung
dieser beiden Kräfte ersetzt werden kann.

§. 80.

Um aber die zuletzt angebeutete Zerlegung und Zusammensetzung der Momente durchführen zu können, muß man nicht nur die drei Winkel λ , μ , ν kennen, welche die Achse des Momentes der Kraft P mit den drei Coordinaten = Achsen bildet, sondern auch die Länge der dom Anfangspunkte auf die Richtung dieser Kraft gefällten Senkrechten p durch die Gegebenen, nämlich durch die Coordinaten x, y, z des Angrisspunktes und die Winkel α , β , γ ausdrücken können. Was zuerst die Länge der genannten Senkrechten betrifft, so wurde in β . 20 der Einleitung gezeigt, daß dieselbe durch

$$p = \sqrt{(x\cos\beta - y\cos\alpha)^2 + (z\cos\alpha - x\cos\gamma)^2 + (y\cos\gamma - z\cos\beta)^2}$$

ausgebrückt wird; die Achse des Momentes steht auf der Ebene desselben senkrecht, also auch auf den beiden Geraden, durch welche die Lage derselben bestimmt wird, nämlich auf der Richtung der Kraft Pund auf der Geraden AM, welche den Angriffspunkt M derselben mit dem Anfangspunkte A verbindet, und man hat daher als Anwendung der in S. 21 daselbst gesundenen Ausbrücke, indem man die WinkelI, M, M, M erset, für die Cosmus dieser letzern die Werthe:

$$\cos \lambda = \pm \frac{y \cos \gamma - z \cos \beta}{p} , \qquad \cos \mu = \pm \frac{z \cos \alpha - x \cos \gamma}{p} ,$$

$$\cos \nu = \pm \frac{x \cos \beta - y \cos \alpha}{p} .$$

Die Componenten des Momentes Pp oder M sind nun nach S. 13

 $\operatorname{Pp} \cos \lambda$, $\operatorname{Pp} \cos \mu$, $\operatorname{Pp} \cos \nu$

ober mit den vorhergehenden Werthen, und indem man die Winkel α , β , γ durch die Bezeichnung \widehat{Px} , \widehat{Py} , \widehat{Pz} erset,

$$\pm P(y\cos\widehat{Pz}-z\cos\widehat{Py})$$
, $\pm P(z\cos\widehat{Px}-x\cos\widehat{Pz})$,
 $\pm P(x\cos\widehat{Py}-y\cos\widehat{Px})$,

und es sind in diesen Ausbrücken nur noch die Zeichen mit dem Sinne ber Wirkung dieser drehenden Kräfte in Uebereinstimmung zu bringen, so daß über diesen Sinn kein Zweifel obwaltet.

Sețen wir zu dem Ende die Coordinaten x, y, z positiv und die Winkel Px, Py, Pz alle drei kleiner, als zu voraus, so daß auch die Cosinus dieser Winkel positive Werthe haben, und bezeichnen wir den Winkel, welchen die Projection mQ, Fig. 67, der Kraft P in der

Ebene der xy mit der Achse der x bildet, mit Qx, so ist nach dem Frühern (J. 77) zu schließen, daß die beabsichtigte Bewegung des Punktes M oder seiner Projection m für ein Auge in der positiven Achse der z in

dem Sinne eines Uhrzeigers vor sich gehen wird, wenn der Winkel Qx größer ist als der Winkel mAX, den die Projection des Fahrstrahles AM mit der Achse der x einschließt, und kleiner als der Winkel $\pi+mAX$, also wenn

$$x \sin \widehat{Qx} - y \cos \widehat{Qx} > 0$$
,

ober da auch

$$\sin \widehat{Qx} = \frac{\cos \widehat{Py}}{\sin \widehat{Pz}}$$
, $\cos \widehat{Qx} = \frac{\cos \widehat{Px}}{\sin \widehat{Pz}}$

ff, wenn man hat

$$x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px} > 0$$
.

Projectren wir sodann die Richtung der Kraft P und den Fahrstrahl AM auf die Sdene der xz und benennen den Winkel der Projection Q' der erstern mit der Achse der z mit Q'z, so wird man sich leicht überzugen, daß der Sinn der beabsichtigten Drehung um die Achse der y sür ein Auge in der positiven Hälfte dieser Achse positiv sein wird, wenn der Winkel Q'z wieder größer ist als der Winkel m'AZ und kleiner als $\pi + m'$ AZ, also wenn man hat

$$\frac{\sin \widehat{Q'z}}{\cos \widehat{Q'z}} > \frac{x}{z} , \frac{\sin (\widehat{Q'z} - \pi)}{\cos (\widehat{Q'z} - \pi)} < \frac{x}{z}$$

oder wie vorher

$$z \sin \widehat{Q'} z - x \cos \widehat{Q'} z > 0$$
;

hier ist bann

$$\sin \widehat{Q'z} = \frac{\cos \widehat{Px}}{\sin \widehat{Py}}$$
, $\cos \widehat{Q'z} = \frac{\cos \widehat{Pz}}{\sin \widehat{Py}}$,

und die Bedingung für einen positiven Sinn der Bewegung wird

$$z \cos \widehat{P} x - x \cos \widehat{P} z > 0$$

Durch die beiden vorhergehenden Bedingungsgleichungen ist der Sinn des Momentes Pp offenbar vollständig bestimmt; es muß sich daher der Sinn der Drehung um die Achse der x aus denselben ableiten lassen. Multiplicirt man dazu die erste berselben, nämlich

$$x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px} > 0$$

mit cos Pz, die zweite ober

$$z \cos \widehat{P} x - x \cos \widehat{P} z > 0$$

mit cos Py, so gibt die Summe der Producte die Ungleichheit:

$$z \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Pz} > 0$$
,

und die Figur zeigt, daß mit Zugrundelegung jener ersten Bedingungen das Moment Pp um die Achse der x ober parallel zu der Sbene der yz eine Drehung bewirken will, deren Sinn für ein Auge in der positiven Achse der x negativ ist; die beabsichtigte Drehung um diese Achse wird demnach einen positiven Sinn haben, wenn man hat

$$y \cos \widehat{Pz} - z \cos \widehat{Py} > 0$$
.

Aus diesen Betrachtungen folgt sofort, daß die drei Componenten ber drehenden Kraft Pp der Intensität nach und der über den Sinn der Drehung gemachten Annahme gemäß durch die Producte:

$$P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px})$$
, $P(z \cos \widehat{Px} - x \cos \widehat{Pz})$,
 $P(y \cos \widehat{Pz} - z \cos \widehat{Py})$

vorgestellt werden, und zwar durch das erste das Moment in der Sbene der xy, das die Achse der z zur Achse hat, durch das zweite die Kraft, welche um die Achse der y drehen will, und durch das dritte diesenige, welche eine Drehung des gegebenen Spstems um die Achse der x zu bewirken strebt.

Diese Momente, welche wir dadurch erhalten haben, daß wir die Achse des gegebenen Momentes P. MA der Länge nach dem Producte Pp proportional genommen und diese alsdann auf die drei Coordinaten=Achsen projecit haben, welche also auch die Projectionen des Momentes P. MA in den drei Coordinaten=Chenen ausdrücken, wenn dasselbe als Dreieck geometrisch dargestellt gedacht wird, können auch als Momente der Projectionen Qm, Q'm', Q"m" oder Q, Q', Q" der Kraft P in diesen Ebenen angesehen werden. Denn behält man die obige Bezeichnung

Qx für den Winkel der Projection Qm mit der Achse der x bei und denkt sich diese Projection als eine in der Sbene der xy wirkende Kraft Q, so hat man für das Maaß ihres Womentes Q.m.A den Ausbruck:

$$Qq = Q(x \sin \widehat{Qx} - y \cos \widehat{Qx})$$

ober mit den obigen Werthen von $\sin \widehat{Qx}$ und $\cos \widehat{Qx}$

$$Qq = \frac{Q}{\sin \widehat{Pz}} (x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}),$$

und ba man auch $Q = P \sin \widehat{Pz}$ hat,

•
$$Qq = P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px})$$
.

Auf gleiche Weise findet man in den beiden andern Coordinaten=Chenen die Ausbrücke:

$$Q'q'=P(z\cos\widehat{Px}-x\cos\widehat{Pz})$$
, $Q''q''=P(y\cos\widehat{Pz}-y\cos\widehat{Py})$, burch welche die obige Behauptung bestätigt wird.

Diese Ausdrücke nehmen noch eine einfachere Form an, wenn man die Senkrechten q, q', q' einführt; benn nach dem Vorhergehenden hat man für die erste derselben die Werthe:

$$q = x \sin \widehat{Qx} - y \cos \widehat{Qx}$$
, $q \sin \widehat{Pz} = x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}$, und bamtt folgt

$$Qq = P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}) = Pq \sin \widehat{Pz}$$
.

Ebenso sindet man für die beiden andern Momente

$$Q'q' = Pq' \sin \widehat{Py}$$
, $Q''q'' = Pq'' \sin \widehat{Px}$,

und es sind nun in diesen Werthen die Achsen der Momente unmittel= bar bezeichnet.

Werben nun auch die Momente aller übrigen Kräfte auf dieselbe Beise durch die Coordinaten der Angriffspunkte und die Richtungs= winkel der Kräfte ausgedrückt und diesenigen derselben, welche dieselbe Coordinaten = Achse als gemeinschaftliche Achse haben, zu einem einzigen vereinigt, so sindet man

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \left(\mathbf{y} \cos \mathbf{P} \mathbf{z} - \mathbf{z} \cos \mathbf{P} \mathbf{y} \right) = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{q}^{*} \sin \mathbf{P} \mathbf{x}
\mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \left(\mathbf{z} \cos \mathbf{P} \mathbf{x} - \mathbf{x} \cos \mathbf{P} \mathbf{z} \right) = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{q}^{*} \sin \mathbf{P} \mathbf{y}
\mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \left(\mathbf{x} \cos \mathbf{P} \mathbf{y} - \mathbf{y} \cos \mathbf{P} \mathbf{x} \right) = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \mathbf{q} \sin \mathbf{P} \mathbf{z}$$
(51.)

als Werthe dieser resultirenden Momente in den drei Coordinaten= Ebenen, worans sich der für das allgemeine resultirende Woment M_R , wie oben angegeben, ableiten läßt.

S. 82.

Durch das Vorhergehende ist also dargethan, daß und wie jedes beliebige System von Kräften mit festverbundenen Angrisspunkten auf eine fördernde Kraft R und eine drehende Kraft M_R zurückgeführt wer= den kann, und man wird sogleich einsehen, daß es im Allgemeinen nicht möglich ist, die Wirkung des ganzen Systems durch die einer einzigen allgemeinen Resultirenden R zu ersehen. Denn diese Kraft R müßte sich in Bezug auf den Anfangspunkt A in eine fördernde Kraft R und in eine drehende Kraft R zerlegen lassen, von denen die erstere unsere oben gefundene fördernde Kraft

$$R = \sqrt{\overline{X^2 + Y^2 + Z^2}} ,$$

bie andere das resultirende Moment M_R ersezen müßte; das letztere ist aber nur möglich, wenn die beiden Momente Rr und M_R ihre Ebenen oder Achsen parallel oder, was durch Versezung immer erreicht werden kann, gemeinschaftlich haben, weil, wie von selbst einkuchtet, die drehende Wirkung des Momentes Rr nicht dieselbe sein kann, wenn sie um eine Achse zu drehen strebt, die mit der des gegebenen Momentes M_R einen Winkel vilbet, der nicht Rull ist, so wenig als eine sördernde Kraft die Wirkung einer andern ersezen kann, mit deren Richtung die ihrige einen Winkel einschließt. Um dieses weiter auszusühren, darf nur darauf hingedeutet werden, daß wenn jede der beiden fördernsden ober drehenden Kräfte dasselbe leistet, ihre Gesammtwirkung gerade doppelt so groß sein muß, als die Wirkung einer von beiden, und es folgt aus den Werthen für die Resultirende zweier fördernden oder zweier drehenden Kräfte, daß dieses nur möglich ist, wenn der Winkel zwischen den Richtungen oder den Achsen dieser Kräfte Kull wird.

Die genannte Bedingung wird aber auch genügend sein; benn wenn sie ersült ist, so kann über die Coordinaten X, Y, Z des Ansgriffspunktes der Kraft R, deren Intensität und Richtung bereits durch die fördernden Kräfte X, Y, Z festgestellt ist, immer so verfügt werden, daß das Product Rr dem Werthe von M_R gleich wird. Da nun nach unserm Verfahren die Sbenen aller Momente, also auch die von M_R und Rr durch den Anfangspunkt gehen, und die Sbene des Momentes Rr die Kraft R selbst enthält, so kann die obige Bedingung auch dahin ausgesprochen werden, daß die Achse des Momentes M_R auf der Richtung der Kraft R senkrecht sein muß.

Diese Bedingung wird analytisch durch die Gleichung:

 $\cos a \cos l + \cos b \cos m + \csc \cos n = 0$

ausgebrückt, worin a, b, c bie Winkel sind, welche die Richtung der sürdernden Resultirenden R, und l, m, n die, welche die Achse des resultirenden Womentes M_R mit den Coordinaten-Achsen bildet, oder wenn sür die Cosinus dieser Winkel ihre in S. 79 beigefügten Werthe einzgesührt werden, durch

$$\frac{X}{R} \cdot \frac{M_X}{M_B} + \frac{Y}{R} \cdot \frac{M_Y}{M_B} + \frac{Z}{R} \cdot \frac{M_Z}{M_B} = 0 ;$$

man zieht baraus die Gleichung:

$$XM_X + YM_Y + ZM_Z = 0 ag{52}.$$

als die nothwendige und genügende Bedingung, welche durch die gegebenen Kräfte befriedigt werden muß, wenn ihre Gesammtwirkung durch die Wirkung einer einzigen Kraft ersetzt werden, b. h. wenn das gegebene Spstem eine einzige allgemeine Resultirende haben soll.

Bu berselben Gleichung kommt man auch daburch, daß man die Momente ber allgemeinen Resultirenden in den drei Coordinaten=Ebenen einzeln den resultirenden Momenten M_x , M_y , M_z gleich setzt; man sindet auf diese Weise die Gleichungen:

$$R(\mathbf{X}\cos\widehat{R}\mathbf{y} - \mathbf{Y}\cos\widehat{R}\mathbf{x}) - \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = 0,$$

$$R(\mathbf{Z}\cos\widehat{R}\mathbf{x} - \mathbf{X}\cos\widehat{R}\mathbf{z}) - \mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = 0,$$

$$R(\mathbf{Y}\cos\widehat{R}\mathbf{z} - \mathbf{Z}\cos\widehat{R}\mathbf{y}) - \mathbf{M}_{\mathbf{X}} = 0,$$

ober wenn man X, Y, Z für R cos Rx, R cos Ry, R cos Rz eins führt,

$$XY - YX - M_Z = 0$$
,
 $ZX - XZ - M_Y = 0$,
 $YZ - ZY - M_X = 0$. (53.)

Diese Gleichungen müssen nun offenbar durch dieselben Werthe von X, Y, Z befriedigt werden, oder sie müssen die drei Projectionen derselben Geraden, nämlich der Richtung der allgemeinen Resultirenden R in den drei Coordinaten = Ebenen vorstellen, also in einer solchen Ab=hängigkeit stehen, daß immer eine aus den beiden andern folgt. Wulsthelicirt man aber die erste mit Z, die zweite mit Y, die dritte mit X und addirt die Producte, so sindet man wie vorher

$$XM_X + YM_Y + ZM_Z = 0$$

als die nothwendige und genügende Bedingung für diese gegenseitige Abhängigkeit; allein die Bedeutung dieser Gleichung wird erst klar, wenn man sie mit RM_R dividirt und für die Quotiente $\frac{X}{R}$, $\frac{M_X}{M_R}$, etc. die Winkelfunctionen $\cos a$, $\cos l$, etc. einführt, wodurch sie dann die oben ausgesprochene Bedingung ausbrückt, daß die Richtung der förderns den Resultirenden zur Achse des Womentes M_R senkrecht oder mit der Ebene dieses Womentes parallel ist, beziehungsweise mit ihr zusammenfällt.

§. 83.

Durch das Wegschaffen des Nenners R in der Gleichung (52) kommt diese in den Fall befriedigt zu werden, ohne daß das System eine allgemeine Resultirende hat. Dieser Fall tritt dann ein, wenn \mathbf{X} , \mathbf{Y} , \mathbf{Z} , also auch R Null ist, ohne daß auch das Moment \mathbf{M}_R Null wird; man hat dann eigentlich $\frac{\mathbf{X}}{\mathbf{R}} = \frac{0}{0}$, und die Gleichung (52) erscheint durch Einführung des Nenners R unter einer unbestimmten Form. In diesem Falle werden die Gleichungen (53) Aufschluß über das Verhalten des Systems geben, und man erhält aus ihnen die unmöglichen Gleichungen:

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} = 0 \quad , \qquad \mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = 0 \quad , \qquad \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = 0 \; ,$$

welche zeigen, daß es in dem betreffenden Falle unmöglich ist, die Wirkung der gegebenen Kräfte durch die einer einzigen Kraft zu ersetzen; diese Wirkung kommt vielmehr auf die des resultirenden Momentes M_R zurück, wie dies von selbst einleuchtet.

Auf der andern Seite findet man, daß durch die Einführung des Nenners M_R die Bedingungsgleichung (52) für den Fall, wo die Momente M_X , M_Y , M_Z und demnach auch M_R selbst Null werden, noch einmal unter der unbestimmten Form: $\frac{0}{0}$ erscheint; in diesem Falle werden aber die Sleichungen (53)

$$XY - YX = 0$$
,
 $ZX - XZ = 0$,
 $YZ - ZY = 0$,

also die einer Geraden, welche durch den Anfangspunkt geht, d. h. die Gleichungen der fördernden Resultirenden R, welche nun zugleich die

allgemeine Resultirende ist. In diesem Falle erleidet demnach unsre Bebingungsgleichung keine Ausnahme.

Aus diesem lettern Ergebniß schließen wir aber weiter, daß die Gleichungen:

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} = \mathbf{0} \quad , \qquad \mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = \mathbf{0} \quad , \qquad \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = \mathbf{0}$$

bie Bedingungen ausbrücken, unter welchen der Anfangspunkt der Coorsdinaten in der Richtung der Resultirenden liegt, und übereinstimmend mit dem in §. 2 ausgesprochenen Saze, daß ein System von Krästen, deren Richtungen sich alle in demselben Punkte schneisden, immer eine allgemeine Resultirende hat; denn verlegt man den Anfang der Coordinaten in diesen Punkt, so erhält man offendar für alle Womente jener Kräste den Werth: Null; man hat also auch $M_X=0$, $M_Y=0$, $M_Z=0$, und die fördernde Resultirende ist zugleich die allgemeine, wie dort schon ausgesprochen wurde.

§. 84.

In allen Fällen, in welchen die Bedingungsgleichung (52) nicht befriedigt wird, kann die Wirkung des ganzen Spstems immer durch die zweier Kräfte ersett werden, welche nicht in derselben Sbene liegen, oder deren Richtungen sich nicht schneiben.

Denn da in diesem Falle die fördernde Resultirende R nicht in die Ebene des Momentes M_R fällt, so wird sie diese Ebene im Ansfangspunkte der Coordinaten schneiden und kann daselbst mit der einen der beiden Kräfte, welche das Moment bilden, und von denen wir immer eine am Anfangspunkt angreisend voraussetzen, zu einer neuen Kraft verbunden werden, deren Richtung weder mit der der Kraft R, noch mit der Ebene des Momentes M_R zusammenfallen wird, und das ganze Spstem von Kräften wird nun durch diese neue Kraft und durch die noch übrige von den Kräften des Momentes M_R ersetzt werden.

Es wird ferner einleuchten, daß dieses auf beliebig viele verschiezene Arten geschehen kann, wenn man beachtet, daß das Moment MR alle mögliche Lagen um den Durchschnittspunkt der Kraft R mit seiner Ebene annehmen und überdieß aus beliebig vielen verschiedenen Paarenvon Kräften gebildet werden kann.

Auf analytischem Wege wird man sich von diesem Satze auf folgende Art überzeugen. — Die durch die Gleichung (52) ausgesprochene Bedingung kann immer dadurch erfüllt werden, daß man dem ganzen

System zwei neue gleiche und entgegengesetzte Kräste Q hinzusetzt und über die Intensität, die Richtung und die Coordinaten des Angriss= punktes derselben in der Weise verfügt, daß durch die gegebenen Kräste und eine dieser Kräste Q jener Gleichung Genüge geleistet wird, was offendar auf beliedig viele Arten geschehen kann. Denn diese Krast Q gibt, wie jede der gegebenen Kräste P, drei fördernde und drei drehende Componenten, also zu jeder der Summen: X, Y, Z, Mx, My, Mz ein neues Glied, und es werden dadurch in jene Bedingungsgleichung sechs willkürliche Größen eingeführt, nämlich die Intensität Q, die

Richtungswinkel: Qx, Qy, Qz, von benen jedoch nur zwei willskurlich sind, und die drei Coordinaten des Angrisspunktes, woraus offenbar hervorgeht, daß jene Gleichung durch Einführung einer solchen Kraft auf beliebig viele verschiedene Arten befriedigt werden kann. Man kann z. B. die Kraft Q im Anfangspunkte angreisen lassen, woburch die Momente derselben Null werden, und erhält dann nur die fördernden Kräfte:

$$Q \cos \widehat{Qx}$$
, $Q \cos \widehat{Qy}$, $Q \cos \widehat{Qz}$,

burch welche die Bedingungsgleichung (52) in

$$(X + Q \cos \widehat{Qx})M_X + (Y + Q \cos \widehat{Qy})M_Y + (Z + Q \cos \widehat{Qz})M_Z = 0$$
ober in die Gleichung:

 $XM_x+YM_y+ZM_z+Q(M_x\cos\widehat{Qx}+M_y\cos\widehat{Qy}+M_z\cos\widehat{Qz})=0$ übergeht, welche zeigt, daß hier noch nach Belieben über die Richtungs= winkel \widehat{Qx} , \widehat{Qy} , \widehat{Qz} verfügt werden kann, und daß man dann erst einen bestimmten Werth für die Intensität Q sindet; man hat jedoch dabei die Bedingungsgleichung:

$$\cos^2 \widehat{Qx} + \cos^2 \widehat{Qy} + \cos^2 \widehat{Qz} = 1$$

zu berücksichtigen und diese Winkel so zu wählen, daß Q einen posi= tiven Werth erhält.

Berechnet man endlich nach diesem die resultirende R, der gegebenen Kräfte P und dieser Kraft Q, so wird die Wirkung der Kräfte P allein durch die Wirkungen dieser Resultirenden und der zweiten der Kräfte Q ersett werden, und zwar je nach der siese lettern angenommenen Richtung auf eine andere Weise.

§. 85:

Die fördernde Kraft R, welche baburch entsteht, daß man jebe der gegebenen Kräfte P parallel mit ihrer Richtung in den Anfang der Coordinaten versetzt und dort alle zu einer einzigen Kraft vereinigt, bleibt offendar dieselbe, welchen Punkt des Systems man als Anfangs= punkt nimmt. Die Größe jedes einzelnen Momentes dagegen hängt nothwendig von der Lage des Punktes A in Bezug auf den Angriss= punkt M und die Richtung der Kraft P ab, jedoch nicht von der Rich= tung der Coordinaten=Achsen; dasselbe wird also auch im Allgemeinen mit dem resultirenden Momente M_R der Fall sein, d. h. dieses wird für jeden andern Punkt B des Systems im Allgemeinen einen andern Werth und seine Ebene eine andere Richtung haben.

Es ist aber nicht nothwendig, daß man, um diesen neuen Werth zu erhalten, von neuem die Momente aller Kräfte berechnet; es genügt, die Kraft R in den betreffenden Punkt B, Fig. 68, parallel mit sich zu versetzen, indem man in diesem wieder zwei der Kraft R gleiche und entgegengesetzte Kräfte andringt und das dadurch entstehende Moment R. AB mit dem resultirenden Momente M_R zu einem einzigen vereinigt.

Daraus folgt zunächst, daß für alle Punkte, welche in der Rich= tung der Kraft R klegen, das Moment M_R seinen Werth behält, da für diese das Woment R. AB Null ist, und daß für alle Punkte in derselben Parallelen zu der Richtung von R das neue resultirende Wo= ment dieselbe Intensität erhalten wird.

Wenn der Punkt B nicht in der Richtung von R liegt, und die Bedingungsgleichung (52) nicht befriedigt ist, wenn also die Achse des resultirenden Momentes M_R nicht senkrecht auf der Richtung der försbernden Kraft R steht, so kann die Achse des Momentes R. AB, welche in jeder Lage des Punktes B mit der Kraft R einen rechten Winkel bilden muß, nie mit der Achse des Momentes M_R zusammensfallen, sondern wird immer einen Winkel mit derselben bilden, der zwischen den Grenzen $\frac{1}{2}\pi - 3$ und $\frac{1}{2}\pi + 3$ liegt, wenn man den Winkel zwischen der Richtung der Kraft R und der Achse des Womentes M_R mit 3 bezeichnet. Die Achse, beziehungsweise die Intensität des neuen Womentes wird daher im Allgemeinen bald größer, dald kleiner sein, als die des Womentes- M_R , je nachdem der Winkel 3 kleiner oder größer als 4π ist, und je nachdem im letztern Falle die Intensität des Womentes R. AB, dessen Waaß nur die Grenzen O und ∞ hat, einen hinreichend großen Werth erhält, oder nicht.

Für den Fall aber, daß der Winkel I Rull ist, daß also die

Achse des Momentes M_R mit der Richtung von R zusammenfällt, in welchem Falle die Achse des Womentes R. AB mit der Achse von M_R immer einen rechten Winkel bildet, wie auch der Punkt B liegen mag, dann werden die Achsen, beziehungsweise die Intensitäten aller Womente, welche durch Zusammensetzung der zwei genannten entstehen, größer sein, als die des Womentes M_R; denn man hat immer für jene den Werth:

$$\sqrt{M_{R^2} + (R.AB)^2}.$$

Nimmt man demnach denjenigen Punkt eines festen Systems als Ansfang der Coordinaten, für welchen die Achse des resultirenden Momentes mit der Richtung der Resultirenden R der fördernden Kräfte zusammensfällt, so erhält man das kleinste resultirende Moment MR für dieses System; denn wohin man auch von hier aus den Anfangspunkt verslegen mag, immer wird das neue resultirende Moment größer werden, als das für jenen Anfangspunkt gefundene.

§. 86.

Um die Lage dieses Punktes in dem Systeme zu sinden, seien K', Y', Z' seine drei Coordinaten, bezogen auf die durch einen besliedigen Punkt A gelegten Achsen, für welche Mx, My, Mz die drei Componenten der Achse des resultirenden Momentes Mn sind; durch den gesuchten Punkt denke man sich dann drei neue Achsen parallel zu den ersten gelegt und die Componenten der Achse des resultirenden Momentes Me in Bezug auf diese mit Ma, Mb, Mc bezeichnet; man sindet dann leicht, mit der Beachtung, daß die Coordinaten K', K', K' für alle Kräfte gemeinschaftlich sind,

$$M_{C} = \Sigma \cdot P[(x - \mathbf{X}') \cos \widehat{P}_{\mathbf{Y}} - (\mathbf{y} - \mathbf{Y}') \cos \widehat{P}_{\mathbf{X}}]$$

$$= M_{Z} - \mathbf{X}' \mathbf{Y} + \mathbf{Y}' \mathbf{X},$$

$$M_{B} = M_{Y} - \mathbf{Z}' \mathbf{X} + \mathbf{X}' \mathbf{Z},$$

$$M_{A} = M_{X} - \mathbf{Y}' \mathbf{Z} + \mathbf{Z}' \mathbf{Y}.$$

Die oben ausgesprochene Bedingung, daß die Achse des Momentes Me mit der Resultirenden R zusammenfällt, gibt dann

$$\frac{X}{R} = \frac{M_A}{M_E} \quad , \qquad \frac{Y}{R} = \frac{M_B}{M_E} \quad , \qquad \frac{Z}{R} = \frac{M_C}{M_E} \quad ,$$

und man zieht baraus

$$\frac{M_E}{R} = \frac{M_A}{X} = \frac{M_B}{Y} = \frac{M_C}{Z} .$$

Sett man nun für M_A , M_B , M_C ihre obigen Werthe, so kann man die drei Gleichungen bilden:

$$Y(M_{X} - Y'Z + Z'Y) - X(M_{Y} - Z'X + X'Z) = 0 X(M_{Z} - X'Y + Y'X) - Z(M_{X} - Y'Z + Z'Y) = 0 Z(M_{Y} - Z'X + X'Z) - Y(M_{Z} - X'Y + Y'X) = 0$$
, (54.

von denen jede aus den beiden andern abgeleitet werden kann, die also die Gleichungen einer und derselben Geraden vorstellen, nämlich die der Richtung von R, oder die Gleichungen der Achse des resultirenden Womentes M_E. Es gibt demnach, wie nach dem vorhergehenden S. vorauszusehen war, unendlich viele solcher Punkte, für welche das resultirende Woment einen kleinsten Werth hat; denn dieses wird für alle Punkte der Fall sein, die in der Achse des Womentes M_E liegen.

Es ist übrigens leicht zu sehen, daß die letten Gleichungen sich auch baburch ergeben, daß man die Aenberungsgesetze:

$$\frac{d \cdot M_E}{d \cdot \mathbf{X'}}, \frac{d \cdot M_E}{d \cdot \mathbf{Y'}}, \frac{d \cdot M_E}{d \cdot \mathbf{Z'}}$$

aus der Gleichung:

$$M_{\rm E}^2 = M_{\rm A}^2 + M_{\rm B}^2 + M_{\rm C}^2$$

oder mit den frühern Werthen von MA, MB, MG

$$M_{E^2} = (M_X - Y'Z + Z'Y)^2 + (M_Y - Z'X + X'Z)^2 + (M_Z - X'Y + Y'X)^2$$

gleich Rull sett, wodurch die Bedingungsgleichungen für einen kleinsten Werth von ME dargestellt werden.

Einfacher ist es aber, die Lage der Geraden, welche durch die Gleichungen (54) ausgedrückt wird, da man weiß, daß sie zu der Richtung der Resultirenden R parallel ist, durch den Endpunkt B der Senkrechten AB, Fig. 69, festzustellen, welche von dem ursprünglichen Coordinaten=Anfang A auf sie gefällt worden ist.

Bezeichnen wir die Länge dieser Senkrechten mit r und die Coorsbinaten ihres Endpunktes B mit K', K', Z', so erhalten wir durch Verssehung der Kraft R in diesen Punkt ein Moment Rr, welches mit dem ebenfalls dahin versetzen Womente MR ein neues Moment ME geben muß, dessen Achse BME mit R zusammenfällt; die Achsen der beiden genannten Momente und die Richtung der Kraft R müssen demnach in

derselben Ebene liegen, die auf der Ebene des Momentes Rr senkrecht steht und durch die Richtung der Kraft R gelegt ist. Ist dann I wieder der Winkel, welchen die Achse des Momentes M_R mit der försbernden Resultirenden R bildet, so hat man einmal

$$\cos\vartheta = \frac{XM_X + YM_Y + ZM_Z}{RM_B};$$

ferner ist auch nach S. 11, weil die Achse von Rr auf R senkrecht steht,

$$Rr = M_R \sin \vartheta$$
 , $M_E = M_R \cos \vartheta$,

woraus weiter folgt

$$r = \frac{M_R \sin \vartheta}{R} , \quad M_E = \frac{XM_X + YM_Y + ZM_Z}{R} .$$

Die Senkrechte r steht aber sowohl auf der Richtung von R, als auf der Achse des Momentes M_R senkrecht; man hat daher auch

$$\frac{\mathbf{x}'}{\mathbf{r}} \cdot \frac{\mathbf{X}}{\mathbf{R}} + \frac{\mathbf{y}'}{\mathbf{r}} \cdot \frac{\mathbf{Y}}{\mathbf{R}} + \frac{\mathbf{z}'}{\mathbf{r}} \cdot \frac{\mathbf{Z}}{\mathbf{R}} = 0,$$

$$\frac{\mathbf{x}'}{\mathbf{r}} \cdot \frac{\mathbf{M}_{\mathbf{x}}}{\mathbf{M}_{\mathbf{R}}} + \frac{\mathbf{y}'}{\mathbf{r}} \cdot \frac{\mathbf{M}_{\mathbf{y}}}{\mathbf{M}_{\mathbf{R}}} + \frac{\mathbf{z}'}{\mathbf{r}} \cdot \frac{\mathbf{M}_{\mathbf{z}}}{\mathbf{M}_{\mathbf{R}}} = 0,$$

ober einfacher:

$$\begin{cases} \mathbf{x}'\mathbf{X} + \mathbf{y}'\mathbf{Y} + \mathbf{z}'\mathbf{Z} = 0, \\ \mathbf{x}'\mathbf{M}_{\mathbf{x}} + \mathbf{y}'\mathbf{M}_{\mathbf{Y}} + \mathbf{z}'\mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = 0. \end{cases}$$

Diese beiben Gleichungen sind die der Senkrechten AB oder rz sie bestimmen in Verbindung mit der Beziehung:

$$X'^2 + Y'^2 + Z'^2 = r^2 = \frac{M_R^2 \sin^2 \vartheta}{R^2}$$

zwei Punkte B, von denen jedoch nur derjenige genommen werden darf, in welchem die Achse des resultirenden Momentes Me oder die Richtung von Rzwischen die Achsen von Rr und MR zu liegen kommt.

Zieht man endlich durch den so bestimmten Punkt B eine Gerade parallel zur Richtung der Kraft R, so ist diese die Achse des kleinsten resultirenden Momentes, und ihre Gleichungen sind

$$\begin{cases} (\mathbf{z} - \mathbf{z}') \mathbf{X} = (\mathbf{x} - \mathbf{x}') \mathbf{Z}, \\ (\mathbf{y} - \mathbf{y}') \mathbf{X} = (\mathbf{x} - \mathbf{x}') \mathbf{Y}. \end{cases}$$

S. 87.

Wenn das gegebene System von Kräften eine allgemeine Resul= tirende hat, und demnach die Gleichung:

$$XM_X + YM_Y + ZM_Z = 0$$

befriedigt wird, so zeigt der Werth von M_E , daß in diesem Falle das kleinste Moment Null, und folglich die Richtung dieser allgemeinen Resultirenden zugleich die Achse des kleinsten Momentes ist, daß also sür jeden Punkt in dieser Richtung, den man als Anfang der Coordinaten nimmt, das Resultirende der Momente aller Kräfte Null wird, wie oben (§. 83).

Geht man nun in biesem Falle von einem Punkte in der Richtung der Resultirenden zu einem Punkte außerhalb derselben über, so entsicht ein Moment, dessen Sene durch die Richtung der Resultirenden geht, und welches nun das resultirende Moment des Systems in Bezug auf den betressenden Punkt ist. Es sind dann für alle Punkte in derselben durch jene Richtung gelegten Sene die Achsen der resultirenden Momente parallel; ihre Intensitäten ändern sich jedoch mit der Entsernung eines jeden Punktes von der Richtung der Resultirenden, und es haben die resultirenden Momente nur für diesenigen Punkte in derselben Sene gleiche Maaße, welche auf den beiden zur genannten Richtung parallel und in gleichen Abständen von ihr gezogenen Geraden liegen, wobei aber wieder der Sinn der von diesen Momenten beabsichtigten Drehung nur für die auf derselben Parallelen gelegenen Punkte derselbe, sür die auf der andern Parallelen der entgegengesetze ist.

Nimmt man von der Lage der Achsen und dem Sinne der Drehung Umgang, so liegen alle Punkte, für welche das resultirende Moment dieselbe Intensität hat, auf einer Cylindersläche, deren Achse die Rich= tung der allgemeinen Resultirenden ist.

Wenn endlich die Resultirende R Null ist, so kann durch Versetzung des Anfangspunktes der Coordinaten kein neues Moment entstehen; das resultirende Moment bleibt also immer dasselbe, seine Achse behält immer dieselbe Richtung und die beabsichtigte Drehung denselben Sinn, welchen Punkt des Systems man auch als Anfangspunkt nehmen mag.

§. 88.

Als Beispiel für die Anwendung des Vorhergehenden sei ein Spstem von vier Kräften gegeben, deren Intensitäten, Richtungswinkel und Angrisspunkte folgende sind:

Durch eine ähnliche Rechnung wie in §. 11 des ersten Buches ergeben sich zuerst die Werthe:

$$P_1 \cos \widehat{P_1 x} = +6.25$$
 $P_1 \cos \widehat{P_1 y} = +5.68$ $P_2 \cos \widehat{P_1 z} = +14.22$
 $P_3 \cos \widehat{P_2 x} = -7.36$ $P_4 \cos \widehat{P_3 y} = +2.03$ $P_5 \cos \widehat{P_3 z} = -3.15$
 $P_6 \cos \widehat{P_4 x} = +10.05$ $P_6 \cos \widehat{P_6 y} = -7.96$ $P_7 \cos \widehat{P_7 z} = +5.29$
 $P_4 \cos \widehat{P_4 x} = +3.63$ $P_4 \cos \widehat{P_4 y} = -1.87$ $P_4 \cos \widehat{P_4 z} = -8.72$
und bamit folgt weiter

$$X = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = -7.53$$

 $Y = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = -2.12$
 $Z = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = +7.64$
 $R = 10^{\text{Kgr}} \cdot 93$
 $R = 10^{\text{Kgr}} \cdot 93$
 $R = 10^{\text{Rgr}} \cdot 93$
 $R = 10^{\text{Rgr}} \cdot 93$

Die fernere Rechnung ordnet sich dann in folgender Weise:

 Σ . Px cos Py = -40.95; Σ . Pz cos Px = +15.15, Σ . Pycos Pz = +74.05; ferner findet man

$$P_1 y_1 \cos \widehat{P_1 x} = +23.48$$
 $P_1 x_1 \cos \widehat{P_1 z} = +30.86$ $P_1 z_1 \cos \widehat{P_1 y} = +6.91$ $P_2 y_2 \cos \widehat{P_2 x} = -9.05$ $P_3 x_3 \cos \widehat{P_3 z} = +13.77$ $P_3 z_3 \cos \widehat{P_3 y} = +7.11$ $P_4 y_4 \cos \widehat{P_3 x} = +28.75$ $P_5 x_4 \cos \widehat{P_3 z} = +27.87$ $P_5 z_5 \cos \widehat{P_3 y} = +15.92$ $P_4 y_4 \cos \widehat{P_4 x} = -16.48$ $P_4 x_4 \cos \widehat{P_4 z} = -11.60$ $P_4 z_4 \cos \widehat{P_4 y} = -7.78$ also and

 Σ . Py $\cos Px = +26,70$, Σ . Px $\cos Pz = +60,90$, Σ . Px $\cos Py = +22,16$. Daraus folgt dann

$$Mz = \Sigma \cdot Px \cos \overrightarrow{Py} - \Sigma \cdot Py \cos \overrightarrow{Px} = -67.65$$

$$My = \Sigma \cdot Pz \cos \overrightarrow{Px} - \Sigma \cdot Px \cos \overrightarrow{Pz} = -45.75$$

$$Mz = \Sigma \cdot Py \cos \overrightarrow{Pz} - \Sigma \cdot Pz \cos \overrightarrow{Py} = +51.89$$

$$mb$$

$$\log \cos 1 = 9,72940$$
 $\log \cos m = 9,67471 - \log \cos n = 9,84459 - 1 = 61°47',7$ $m = 118°13',1$ $n = 134°21',7$;

die Intensität des resultirenden Momentes ist demnach 96,76 Meter= Mogramm, und seine Achse bildet mit den drei Coordinaten=Achsen die vorstehenden Winkel 1, m, n.

Um nun zu sehen, ob das gegebene System eine einzige Resultirende hat, oder ob die Richtung von R auf der eben bestimmten Achse des Momentes MR senkrecht steht, berechnet man

$$\frac{XM_{x} + YM_{y} + ZM_{z}}{R \cdot M_{R}} = -810,07$$
,
 $\frac{XM_{x} + YM_{y} + ZM_{z}}{R \cdot M_{R}} = \cos 9 = \cos 140^{\circ}0',5$

und schließt daraus, daß es nicht der Fall ist, daß vielmehr die Achse bes Momentes M_R mit der Richtung der fördernden Resultirenden R einen Winkel von 140°0', 5 einschließt.

Ferner sindet man für das kleinste resultirende Moment $\mathbf{M}_{\mathbf{E}}$ den Werth:

$$M_E = \frac{XM_X + YM_Y + ZM_Z}{R} = M_R \cos \vartheta = -74^{Mkgr}$$
, 13,

und baraus, daß dieser negativ ist, ersieht man, daß die Achse dieses Nomentes nicht mit der Richtung von K selbst, sondern mit der ent-

gegengesetzten Verlängerung zusammenfällt, daß sie folglich mit den drei Coordinaten = Achsen Winkel bildet, beren Cosinus durch

$$-\frac{X}{R}$$
, $-\frac{Y}{R}$, $-\frac{Z}{R}$

ausgebrückt werden und bemnach die Werthe erhalten:

$$\pi - \widehat{R} = 78^{\circ}49', 2$$
, $\pi - \widehat{R} = 46^{\circ}28', 7$, $\pi - \widehat{R} = 134^{\circ}19'$ A. Als kürzeste Entfernung bieser Achse vom Anfangspunkt ergibt sich

$$r=\frac{M_R\sin\vartheta}{R}=5^m,687,$$

und um die Coordinaten des Endpunktes dieser Senkrechten zu berechnen, zieht man aus der Gleichung (55) zuerst die Werthe:

$$\mathbf{x}' = \frac{\mathbf{Y}\,\mathbf{M}_{\mathbf{Z}} - \mathbf{Z}\,\mathbf{M}_{\mathbf{Y}}}{\mathbf{X}\,\mathbf{M}_{\mathbf{Y}} - \mathbf{Y}\,\mathbf{M}_{\mathbf{X}}}\mathbf{z}' \quad , \qquad \mathbf{Y}' = \frac{\mathbf{Z}\,\mathbf{M}_{\mathbf{X}} - \mathbf{X}\,\mathbf{M}_{\mathbf{Z}}}{\mathbf{X}\,\mathbf{M}_{\mathbf{Y}} - \mathbf{Y}\,\mathbf{M}_{\mathbf{X}}}\mathbf{z}'$$

und findet damit aus der nachfolgenden Gleichung

$$\mathbf{z}' = \mathbf{r} \frac{\mathbf{X}\mathbf{M}_{Y} - \mathbf{Y}\mathbf{M}_{X}}{\sqrt{(\mathbf{X}\mathbf{M}_{Y} - \mathbf{Y}\mathbf{M}_{X})^{2} + (\mathbf{Z}\mathbf{M}_{X} - \mathbf{X}\mathbf{M}_{Z})^{2} + (\mathbf{Y}\mathbf{M}_{Z} - \mathbf{Z}\mathbf{M}_{Y})^{2}}}$$

Mit den oben berechneten Zahlenwerthen und mit der Beachtung, daß nun die Werthe von X, Y, Z mit entgegengesetzten Zeichen genommen werden müssen, ergibt sich in unserm Falle

$$XM_{Y}-YM_{X} = -454,50$$
 $X' = -4,123$ $ZM_{X}-XM_{Z} = +112,96$ $Y' = +0,945$ $YM_{Z}-ZM_{Y} = -492,95$ $Z' = -3,801$

womit die Lage der Achse des Heinsten Momentes vollständig bestimmt ist.

Will man endlich dem gegebenen Spstem noch eine Kraft hinzussügen, durch welche die Bedingungsgleichung (52) befriedigt wird, so kann man für diese die einfache Verfügung treffen, daß sie mit der Achse der z zusammenfällt; es sind dann die Winkel \widehat{Qx} und \widehat{Qy} gleich $\frac{1}{4}\pi$, $\widehat{Qz}=0$ oder π , und die in §. 84 für diesen Zweck abgeleitete Gleichung wird einfach

$$XM_X + YM_Y + ZM_Z \pm QM_Z = 0;$$

sie gibt mit ben früher gefundenen Werthen

$$Q = \frac{-810,57}{-67,65} = 11^{Rer},98,$$

wenn das untere Zeichen genommen wird, was darauf hindeutet, daß $\widehat{\mathbb{Q}z} = \pi$ genommen werden muß.

Die Componenten X und Y bleiben dann dieselben wie vorher; es ändert sich nur der Werth von Z und wird Z'= 7,64—11,98=—4,34, woraus sich wie früher die Werthe für die Intensität der neuen Resul=tirenden R' und die Winkel zwischen ihrer Richtung und den Coordi=naten=Achsen, nämlich

$$R' = 8^{\text{Rgr}}_{,95}$$
, $\widehat{R'x} = 147^{\circ}19', 4$, $\widehat{R'y} = 103^{\circ}42', 5$, $\widehat{R'z} = 49^{\circ}1', 3$

berechnen. Zwei der Gleichungen (53) bestimmen dann die Projectionen dieser Richtung in den entsprechenden Coordinatenebenen, und man findet in unserm Falle

$$2,12 \times +7,53 \times = 67,65$$

 $7,53 \times -4,34 \times = 45,75$

ober einfacher

$$\mathbf{Y} = 0.282 \,\mathbf{X} - 8.984$$
 $\mathbf{Z} = 0.485 \,\mathbf{X} - 5.114$

als Gleichungen der Richtung der Resultirenden R'.

Nach dieser Bestimmung kann nun die Wirkung des ganzen Spstems durch die Wirkung der Kraft R' und einer längs der positiven Achse der z thätigen Kraft Q=11, 98 ersett werden.

§. 89.

Es erübrigt nun noch, dieselbe Aufgabe durch Construction auf= pulösen, wozu vor Allem erfordert wird, daß die Achsen der Momente, wie die fördernden Kräfte, durch ihre Projectionen dargestellt werden.

Zu dem Ende seiner M' und M", Fig. 70, die Projectionen des Angrisspunktes einer Kraft P, deren Projectionen M'P' und M"P" nach der in S. 14 der Einleitung angegebenen Weise mittels der Winkel y und & verzeichnet worden sind. Wan bestimmt nun auf gewöhnliche Beise die Durchgangspunkte N' und N" der Richtung der Kraft P durch die Sbenen der xy und der xz und damit die Risse AN' und AN" der durch den Anfangspunkt A und jene Richtung gelegten Sbene, welche die Sbene des Womentes der Kraft P in Bezug auf den Ans sangspunkt A sein wird. Die Geraden AL' und AL", welche in A

senkrecht auf die Risse AN' und AN" gezogen wurden, sind demnach die Projectionen der Achse dieses Momentes, und es handelt sich nur noch darum, die Länge dieser Projectionen und den Sinn ihrer Richtung zu bestimmen.

Diese Richtung der Achse ergibt sich in jedem besondern Falle leicht aus der Richtung der Projectionen der Kraft P und der Lage des Angrissspunktes. In unserm Falle z. B. ist es ersichtlich, daß die Projectionen der Achse nicht Al' und Al" sein können, sondern AL' und AL" sein müssen, wenn die von dem Momente beabsichtigte Drehung die Richtung der Bewegung eines Uhrzeigers haben soll.

Die Länge der Achse muß bem Producte Pp aus der Intensität der Kraft in die vom Punkte A auf ihre Richtung gefällte Senkrechte proportional sein ober ber Oberfläche bes Dreiecks AMP, welches von der Kraft MP im Raume mit dem Anfangspunkte A gebildet wird. Dieses Dreieck selbst ist nicht bekannt, sondern zwei Projectionen des selben, nämlich AMP' und AMP", und diese find nach S. 81 den Componenten der Achsen des Momentes parallel zu den Achsen der z und y proportional. Ferner ist es einleuchtend, baß wenn man die erstere kennt und auf die AZ von A nach H aufträgt, alsbann mittels ber beiben Projectionen AL' und AL" die Lage der Achse AQ bes Momentes gegen die Achse AZ in der Ebene der xz construirt und die Parallele HQ zu der AX zieht, die dadurch abgeschnittene Länge AQ die Achse des Momentes der Größe nach vorstellen wird, und die durch die Senkrechte QG bestimmte Länge AG die Projection derselben Achse in der Ebene der xy ist. Daraus geht dann hervor, daß es nicht nothwendig ist, die Richtung AQ selbst zu zeichnen, indem die Parallele HQ unmittelbar die Länge der Vertical=Projection AL" begrenzt und damit auch die Horizontal=Projection AL' gibt.

Endlich wird man, da die zur Darstellung der drehenden Kräfte erforderliche Längen=Einheit willfürlich ist, die der Obersläche des Oreiecks AM'P' proportionale Seiten=Achse AH dadurch erhalten, daß man ein Oreieck P'ED zeichnet, das dem genannten Oreieck an Obersläche gleich ist und zur Grundlinie eine beliebig gewählte Längenseinheit hat, die für alle Momente in derselben Aufgabe beibehalten werden muß; es werden dann die Grundlinien aller vorkommenden Oreiecke einander gleich, ihre Oberslächen also den Höhen proportional sein, und diese sonach die Achsen und beziehungsweise deren Componenten vertreten können. Auf diese Art erhält man in dem durch die Figur dargestellten Falle zur Bestimmung von AH die Höhe EF des Oreiecks DEP', dessen Grundlinie DP' der gewählten Längen=Einheit gleich ist.

§. 90.

Mittels dieser Darstellungsweise kann die Wirkung irgend eines Spstems von Kräften ebenso wie die eines Spstems von fördernden Kräften durch Construction gefunden und demnach auch die in §. 88 berechnete Aufgabe zeichnend gelöst werden.

Um aber die Zeichnung nicht zu sehr zu verwirren, wird man das gegebene Spstem sogleich in ein Spstem fördernder Kräfte und in ein Spstem drehender Kräfte zerlegen und die Resultirenden dieser Spsteme in zwei getrennten Constructionen darstellen.

Für das erste der genannten Systeme läßt man nämlich alle Kräfte im Anfangspunkte A angreisen, zeichnet ihre Projectionen mit Hülse der Winkel γ und ε und setzt aus diesen die Projectionen der fördern= den Resultirenden R zusammen, wie es bereits im ersten Buche, ς . 11, angegeben und in Fig. 34 ausgeführt wurde.

Um dagegen die Resultirende des Spstems der drehenden Kräfte zu sinden, trägt man die Projectionen der gegebenen Kräfte von den entsprechenden Projectionen ihrer Angrisspunkte an auf und sucht auf dem im vorhergehenden S. gezeigten Wege die Projectionen der Achse eines jeden Momentes. Alle in derselben Sbene liegenden Achsensprojectionen setzt man zu einer Resultirenden AMR' und AMR', Vig. 71, zusammen, und sindet damit wie gewöhnlich die Richtung und Größe des resultirenden Momentes MR, wodurch dessen Jutensität und der Sinn seiner Wirkung bekannt ist.

In Fig. 71 ist diese Construction für den in §. 88 gegebenen Fall durchgeführt und zwar so, daß die Einheit für die Kräfte, d. h. 1 Kilogramm durch 0,2, jene für die Entfernung durch 0,5, und die gemeinschaftliche Grundlinie der Momenten=Dreiecke durch 2,00, welche 10 Kilogramm vertreten, vorgestellt ist. Es hat sich daraus $AM_R = 9^m$, 67 ergeben, und diese Höhe entspricht mit der ebengenannten Grundlinie einem Dreiecke von der Oberstäche 96,7, wonach also das resultirende Moment M_R in Uebereinstimmung mit der Rechnung 96,7 Reterkilogramm beträgt.

Will man ferner untersuchen, ob das System eine einzige Resultirende hat, so wird man in einer britten Zeichnung, wie Fig. 72, die Projectionen der fördernden Kraft R und der Achse des Momentes MR auftragen und mit den letztern die Risse AN' und AN" der Ebene dieses Momentes zeichnen. Diese muß dann auch die Richtung der Kraft R enthalten, wenn der genannte Fall stattsinden soll, und man

überzeugt sich, ob er stattsindet oder nicht, wenn man den Endpunkt R' als horizontale Projection eines Punktes jener Ebens annimmt und dazu die perticale Projection R," sucht, welche in dem betressenden Falle mit dem Endpunkt der Projection AR" zusammenfallen wird. Findet dies, wie in unserer Figur, nicht statt, so liegt auch die Richtung von R nicht in der Ebene von M_R und das System hat keine allgemeine Resultirende.

Um dann auch durch Zeichnung die Kraft Q zu bestimmen, deren Richtung in die Achse der z fällt und deren Intensität so bemessen ist, daß mit ihr das System eine allgemeine Resultirende erhält, so darf man nur durch die Vertical=Projection R," des der Ebene des Womentes angehörenden Punktes R, eine Parallele zu der Projection AR" ziehen; diese wird auf der Achse der z die Länge AQ abschneiden, welche die gesuchte Kraft vorstellt.

Wenn aber die Richtung der Kraft Q, welche immer noch im Anfangspunkte A angreift, irgend eine beliebige sein soll, so muß man eine Sbene durch diese Richtung und durch die Richtung der Kraft R legen, die Projectionen der Durchschnittslinie dieser Sbene mit der des Momentes zeichnen und nun nach dem Parallelogramm der Kräfte die Projectionen von Q so bestimmen, daß die Resultirende von Q und R in diese Durchschnittslinie fällt.

Würde endlich für die Kraft Q auch ein beliebiger Angriffspunkt angenommen, so müßte man sich bieselbe in eine im Anfangspunkte A angreifende fördernde Kraft und in ein Moment zerlegt denken, deren Intensitäten natürlich noch unbekannt sind, und von denen bas lettere mit dem resultirenden Momente MR zu einem neuen Momente zusam= mengesetzt werden müßte, dessen Gbene im Allgemeinen eine andere Richtung erhalten wird, als die des genannten Momentes, und zwar wird die Lage dieser Ebene nicht nur von der Lage der Ebene des Momentes der Kraft Q abhängen, die noch aus der Lage des Angriffs= punktes und aus der gewählten Richtung dieser Kraft dargestellt werden könnte, sondern auch von der unbekannten Größe des Momentes bieser Rraft; man hätte also zulett die Intensität der fördernden Kraft Q so zu bestimmen, daß die Richtung der Resultirenden von ihr und der fördernden Resultirenden R in eine Ebene fällt, deren Lage selbst wieder von der zu bestimmenden. Kraft abhängt; die Aufgabe wird also . für die Construction nur durch mehrmaliges Probiren aufzulösen sein. Sie kommt dagegen auf den vorhergehenden Fall zurück, wenn die Richtung der Kraft Q in der Ebene des Momentes MR seibst angenom= men wird, da diese dann auch die Ebene des neuen resultirenden

Momentes bleibt und die Richtung der neuen fördernden Refultirenden von Q und R enthalten muß.

§. 91.

Die constructive Bestimmung der Richtung der allgemeinen Resultirenden R des Systems in dem Falle, daß die vorherbesprochene Bestingung erfüllt wird, oder der neuen Resultirenden R,, welche durch Einführung einer neuen Kraft Q entsteht, hat nun keine Schwierigskeit mehr.

Durch ben Endpunkt MR" der Projection der Achse des Momentes MR in der verticalen Projectionstafel, Fig. 72, ziehe man eine Parallele MR" H zur Projectionsachse, welche auf ber Coordinaten = Achse ber z die Componente AH ber genannten Momenten = Achse abschneiben wird. Mit dieser Componenten AH als Höhe und mit der für die Grundlinie ber Momenten = Dreiecke angenommenen Länge construire man dann in der Ebene der xy ein Dreieck AB'C', beffen Grundlinie B'C' zu der Horizontal = Projection AR' der fördernden Resultirenden R parallel ist, und das die Projection des resultirenden Momentes MR in der Ebene der xy vorstellt. Auf gleiche Weise findet man eine Pro= jection desselben Momentes in der verticalen Projectionstafel der xz, wenn burch den Endpunkt MR' eine Parallele MR'F zur Projectionsachse gezogen und mit der badurch erhaltenen Höhe AF und der gemeinschaft= lichen Grundlinie der Momenten = Dreiecke ein Dreieck AD" E" in der genannten Tafel gezeichnet wird, beffen Grundlinie D" E" zu der Pro= jection AR," parallel ist. Es ist aber babei wohl zu beachten, daß das so erhaltene Dreieck AD" E" nicht die Projection besselben Drei= eckes im Raume ist, welches bas Dreieck AB'C' zur Horizontal=Pro= jection hat, daß aber bie biesen Projectionen entsprechenben Raum= Dreiecke bieselbe Fläche haben, und beibe bie Intensität bes Momentes MR vorstellen. Es ist baher auch nicht schwer, statt bes Dreieckes AD" E" ein anderes AB" C" zu zeichnen, welches die verticale Pro= jection besselben Raum = Dreieckes, bem bas Dreieck AB'C' als horizontale Projection angehört, vorstellt, und bessen Grundlinie B"C" noch der Projection AR parallel ist. Dieses lettere Dreieck ist inbessen zur ferneren Construction nicht nothwendig, und das Ergebniß bleibt das= selbe, ob man das frühere Dreieck AD" E" ober das zuletzt erhaltene AB" C" als verticale Projection des Momentes Ma nimmt.

Die Grundlinie B'C' des Dreieckes AB'C' wird nun als die eine Kraft des Momentes M_R' in der Ebene der xy betrachtet und demnach, um dasselbe vollständig darzustellen, in A die der B'C' parallele, gleiche,

aber entgegengesett gerichtete AC, gezogen, so daß diese in die Richtung der fördernden Kraft R' fällt, und dann mit dieser, welche mit der Projection R', der fördernden Resultirenden in unserm Falle gleichbedeutend ist, zu einer einzigen Kraft vereinigt, welche entweder der Summe oder der Dissernz von beiden gleich ist, je nachdem die AC, in demsselben oder in entgegengesetzem Sinne von R' gerichtet ist. In unserm Falle sindet das erstere statt; wir erhalten also die Kraft AL als Resultirende von R', und AC,, und diese gibt mit der parallel gerichteten B'C' nach der in S. 2 angegebenen Construction den Punkt I' und die horizontale Projection I'K' von der Richtung der allgemeinen Resultirenden R,. Wittels eines ähnlichen Bersahrens sindet man auch die verticale Projection I'K' dieser Richtung, und diese ist sonach vollsständig bestimmt.

Die Größe der allgemeinen Resultirenden R, bleibt dieselbe, wie die der fördernden Kraft R,; der Angriffspunkt in ihrer Richtung bleibt willkürlich, und es werden demnach M'R," und M"R," die Projectionen der allgemeinen Resultirenden R, der Größe und Richtung nach vorstellen.

§. 92.

Zuletzt wollen wir noch für das ursprüngliche Spstem, das keine allgemeine Resultirende hat, die Projectionen der Achse des kleinsten resultirenden Momentes suchen, um auch dieses der Größe und Richtung nach durch Zeichnung zu erhalten.

Wie oben gezeigt wurde, fällt die Achse dieses Momentes, das mit Me bezeichnet wurde, wenn sie parallel mit ihrer Richtung in den Anfangspunkt versetzt wird, mit der Richtung der Resultirenden R der fördernden Kräfte zusammen und ist die Resultirende der Achse des resultirenden Momentes MR vom gegebenen System und der Achse des Momentes R. AN, welches burch die Versetzung der Kraft R in einen Punkt N, der sich in der Richtung der gesuchten Achse befindet, ent= standen ist. Die Achse dieses lettern Momentes steht ferner senkrecht auf der Richtung der fördernden Resultirenden R und liegt demnach in einer zu dieser Richtung senkrechten Ebene, deren Riffe AB' und AC", Fig. 73, demnach senkrecht zu den Projectionen AR' und AR" der= selben Richtung sein werben. Sie liegt aber auch in einer Ebene, welche durch dieselbe Richtung und die Achse des Momentes MR bestimmt wird, und beren Risse F'AG" leicht zu erhalten sind. Der Durchschnitt dieser beiden Gbenen gibt also ihre Richtung, und die Projectionen derselben werden dadurch gefunden, daß man beide Chenen

burch eine britte B'DG" burchschneibet und die Projectionen E' und E" bes Durchgangspunktes jenes Durchschnittes in der letzten Ebene bestimmt. Mittels der Richtungen der Projectionen der gesuchten Achse AK des kleinsten Momentes und der Projectionen der Achse des Momentes R. AN und mit Hülfe der bekaunten Achse des Momentes MR kann nun die Größe der Projectionen AK', AK", und AL', AL" durch das Parastelogramm der Kräfte gefunden, und der Sinn, in welchem die Achse AK gerichtet ist, bestimmt werden.

Es bleibt also noch der Punkt N oder vielmehr die durch diesen Punkt gehenbe neue Richtung der fördernden Resultirenden R zu suchen, welche die eigentliche Lage der Achse des kleinsten Momentes ist, und dies wird auf dieselbe Weise geschehen, wie im vorhergehenden S. die Richtung der allgemeinen Resultirenden bestimmt wurde. Die Achse AL, ober deren Projectionen AL' und AL", Fig. 74, des Momentes R. AN geben wie dort die Projectionen besselben in den Projections= tafeln der xy und xz durch die Dreiecke AD'G' und AF"H", deren Grundlinie D'G' ober F"H" wieder die allen Momenten = Dreieden gemeinschaftliche ift. Statt ber ferneren bortigen Construction kann man mn aber auch diese beiden letzten Dreiecke in die Dreiecke AN'R' und AN" R" verwandeln, die denselben Flächeninhalt haben, wie jene, und beren Grundlinien N'R' und N"R" ben Projectionen AR' und AR" ber Resultixenben gleich und parallel find; diese Grundlinien, beziehungs= weise ihre Verlängerungen, werben dann die gefuchten Projectionen der Geraben vorstellen, von welcher jeder Punkt als Anfangspunkt der Coordinaten genommen werden kann, um in Bezug auf benselben als resultirenbes Moment das kleinste zu erhalten, welches für das System möglich ist, und bessen Intensität durch die wirkliche Länge der Achte AK vorgestellt wird.

Unsere Figuren geben die entsprechenden Größen für den in §. 88 berechneten Vall übereinstimmend mit den dort gefundenen Werthen.

Sechstes Kapitel.

Gegenseitige Angiehung ber Rorper.

· **§.** 93.

Die im vorhergehenden Kapitel vorgeführten Betrachtungen über die Gesammtwirkung von Kräften, beren Richtungen und Angrisspunkte an einem festen System von materiellen Punkten beliebig gegeben sind, sowie die Mittel, diese Gesammtwirkung zu berechnen, reichen in allen Fällen aus, wo die Zahl der Kräfte eine bestimmte ist, und wo diese Kräfte selbst einzeln ihrer Größe und Richtung nach bekannt sind; sie genügen aber nicht mehr, wenn die Angriffspunkte eine stetige Folge bilden, wenn die Richtungen der Kräfte von der Lage der Angriffspunkte abhängen und wenn ihre Intensität eine Function von der Lage und Masse dieser Ansgriffspunkte wird.

Im britten Kapitel haben wir bereits einen ähnlichen Fall für parallele Kräfte in ber Wirkung ber Schwere kennen gelernt und bort sowie im darauf folgenden Kapitel sowohl die allgemeinen Ausbrücke zur Berechnung der Gesammtwirkung der Schwere auf irgend ein System von stetig aufeinanderfolgenden Angriffspunkten (Linien, Flächen und Körper) und zur Bestimmung der Coordinaten des Angriffspunktes jener Gesammtwirkung (bes Schwerpunktes), als auch die besondern für gegebene geometrische Formen abgeleitet; es war aber bort die In= tensität der an den einzelnen materiellen Punkten angreifenden Kräfte nur eine Function von der Masse derselben, ihre Richtung war bestimmt und wie die Intensität von der Lage der materiellen Punkte durchaus unabhängig. In dem gegenwärtigen Kapitel soll daher die oben an= gebeutete allgemeine Aufgabe, bie Gesammtwirkung von Kräften mit stetig aufeinanderfolgenden Angriffspunkten zu er= mitteln, wenn Richtung und Intensität berselben von ber Lage und Masse bieser Angriffspunkte abhängt, aufgelöft, und dabei die gegenseitige Anziehung der Körper zu Grunde gelegt werben.

Jene Eigenschaft der Körper, welche wir Schwere nennen, ober

die als Anziehung sich äußernde Wirkung der Erbe auf dieselben, if nämlich nur ein besonderer Fall eines viel allgemeineren Gesetzes, auf das wir durch die Betrachtung des Weltgebäudes in strenger Schlußfolge hingeleitet werden, und welches darin besteht, daß alle Körper und alle materiellen Körpertheilchen ein gegenseitiges Bestreben zeigen, sich zu vereinigen, daß biese Eigenschaft ber Stofftheilchen burchaus unabhängig ift von der besondern Art des Stoffes, aus welchem sie gebildet find, und daß sich dieselbe nur mit der Menge des in ihnen enthaltenen Stoffes ober ihrer Maffe und mit ihrer gegenseitigen Entfernung ändert, und zwar so, daß sie mit der Masse wächst, mit der Entfer= nung dagegen abnimmt. Diese Eigenschaft, welche wir uns der wahr= zunehmenden Wirkung gemäß als eine den Stofftheilchen innewohnende anziehende Kraft vorstellen, ist indessen für die uns umgebenden Körper so gering, daß sie im Allgemeinen durch die auf der Erde ziemlich be= trächtlichen Wiberstände völlig wirkungslos gemacht wird; das Vor= handensein derselben wird aber durch die von großen Gebirgsmassen bewirkte Ablenkung des Bleilothes und durch die Bewegung des Hebels einer Coulomb'schen Drehwage mittels großer Bleikugeln bestätigt.

Die folgenden Untersuchungen sinden übrigens auch bei andern gegenseitigen Wirkungen der Körper, wie bei den elektrischen und mag= netischen Anziehungen, ihre Anwendung und sind daher auch von all= gemeiner Bedeutung.

I. Spsteme ohne stetigen Zusammenhang.

S. 94.

Betrachten wir zuerst die gegenseitige Wirkung zweier materiellen Punkte M und N, beren Entfernung mit w, und beren Massen mit m und m' bezeichnet seien. Diese Wirkung wird als eine gegenseitige allgemein eine Function ber beiben Massen m und m' und ihrer Entsternung w sein und bemnach, wenn wir sie mit R bezeichnen, durch

$$R = F(m, m', w)$$

ausgebrückt werben müssen. Denken wir uns dann statt des materiellen Punktes M einen andern M' in gleicher Entsernung von N, aber von nmal größerer Dichte, so daß er auch nmal so viel Masse ober die Wasse nm enthält, so wird die gegenseitige anziehende Wirkung R'

zwischen den Punkten M' und N ebenfalls nmal so groß sein, als die zwischen M und N, da der Punkt M' aus n gleichen, gleichsam concentrischen Punkten M bestehend betrachtet werden kann; man hat daher

$$R' = nR$$
, $F(nm, m', w) = nF(m, m', w)$

und zieht daraus, wie in g. 9, nach bem Gesetze ber Homogeneität

$$\frac{R'}{nm} = \frac{R}{m} = F(m', w).$$

Auf gleiche Weise findet man aber auch in Bezug auf eine n'mal größere Masse m' die n' mal größere Wirkung R", also

$$R'' = n'R' = nn'R$$

und damit die Verhältniffe:

$$\frac{R''}{n'm'} = \frac{n'R'}{nm'n'm'} = \frac{R}{mm'} = f(w)$$

also für R ben Werth:

$$R = mm'f(w)$$
.

Für zwei andere Massen m, und m', deren gegenseitige Entfernung w, sei, hat man ebenso als anziehende Wirkung

$$R_i = m_i m_i' f(w_i)$$

und bamit die Proportion:

$$R: R_{,} = mm'f(w): m_{,}m'_{,}f(w_{,})$$

ober die Gleichung:

$$\frac{R_{\prime}}{R} = \frac{m_{\prime}m_{\prime}'}{m m'} \cdot \frac{f(w_{\prime})}{f(w)}.$$

Dieser Ausbruck zeigt, daß das Verhältniß der gleichartigen Größen R und R,, wie es nach dem Gesetze der Homogeneität sein muß, unabhängig ist von der Einheit der Masse; es muß aber ebenso unabhängig sein von der Einheit der Entfernung, woraus nothwendig folgt, daß die Function k(w) nur von einer Form sein kann, welche der Bedingung genügt:

A.)
$$\frac{f(w_i)}{f(w)} = f\left(\frac{w_i}{w}\right),$$

also auch, wenn w === w, gesetzt wird, der Bedingung:

$$f(1)=1,$$

und man wird sich leicht überzeugen, daß die Bedingung (A) mut durch die einfache Function:

$$f(w) = w^n$$

befriedigt werden kann, worin n irgend eine positive oder negative Zahl vorstellt. *)

Bezeichnet man dann die Wirkung R, zwischen zwei Wassen $m_{,}=1$ und $m_{,}'=1$, deren Entfernung w, ebenfalls die Einheit ist, mit G, so erhält man

$$R:G=mm'f(w):1$$

und badurch für das absolute Maaß der gegenseitigen Anziehung zweier Massenpunkte m und m', deren gegenseitige Entfernung w ist, den Ausbruck:

$$R = Gmm'f(w), (57.$$

worin die Constante G ben Werth dieser anziehenden Kraft bezeichnet, wenn jeder der beiden anziehenden Punkte die Einheit der Masse enthält und sich beide in der Einheit der Entfernung von einander befinden. Die Funktion s(w) ist innerhalb der oben bestimmten Form, also in Bezug auf den Exponenten n willkürlich und kann insoweit beliebig oder den Erfahrungen in der Natur gemäß angenommen werden; diese lehren, und zwar am einfachsten durch die Gesetze der Planeten = Bewegung, wie im vorhergehenden Buche gezeigt

worden ist, daß für die allgemeine Massenanziehung $f(w) = w^{-2} = \frac{1}{w^2}$ ist, b. h. daß die gegenseitige Anziehungskraft zweier materiellen Punkte im umgekehrten Verhältnisse des Onabrates der Entsernung steht. Bei den allgemeinsten Ableitungen soll indessen diese Function, beziehungsweise der Exponent n. undestimmt gelassen werden. Ebenso soll auch die Art der gegenseitigen Wirkung, ob sie eine anziehende oder abstossende ist, im Allgemeinen undestimmt bleiben, so daß der Factor G ebensowohl die Intensität der anziehenden, als die der abstossenden Kraft für die Einheiten der Masse und der Entsernung vorstellt.

Nimmt man nun ben einen der gegebenen Punkte als Anfang eines Coordinatenspstems und drückt die Lage des zweiten in Bezug auf dieses durch seine Coordinaten x, y, z aus, so wird

$$w^2 = x^2 + y^2 + z^2$$
,

^{*)} Einen Beweis für biesen Sat wird man in der Einleitung zu meiner Analysis der Stetigkeit sinden.

und für die drei Winkel α , β , γ , welche die verbindende Gerade, also auch die Richtung der Kraft R mit den drei Achsen der Coordinaten bildet, hat man:

$$\cos \alpha = \frac{x}{w}$$
, $\cos \beta = \frac{y}{w}$, $\cos \gamma = \frac{z}{w}$,

wo vorausgesett wird, daß diese Kraft eine in M. Fig. 75, angreisfende und von M gegen N wirkende, also anziehende ist; soll dieselbe abstoßend wirken, so muß man

$$\cos \alpha = -\frac{x}{w}$$
, $\cos \beta = -\frac{y}{w}$, $\cos \gamma = -\frac{x}{w}$

nehmen, und es wird dann die Art der Wirkung durch die Zeichen der Cosinus der Richtungswinkel angedeutet. Die umgekehrte Bezeichnung wird aber eintreten, wenn die Kraft R an dem Punkte N angreisend gedacht wird; es werden dann jene Cosinus für die abstoßende Wirkung positiv, für die anziehende negativ werden. Im Allgemeinen kann man daher bei den Cosinus der Richtungswinkel von der Art der Wirkung ganz Umgang nehmen und diese unmittelbar durch das Zeichen des Coefsizienten G näher bestimmen, so daß die Componenten der Kraft R parallel zu den drei Coordinaten=Achsen für beide Wirkungsarten durch

58.)
$$X = Gmm'f(w)\frac{x}{w}$$
, $Y = Gmm'f(w)\frac{y}{w}$, $Z = Gmm'f(w)\frac{z}{w}$ ausgebrückt werben. Für ben besondern Fall: $f(w) = \frac{1}{w^2}$ sind bemnach $X = Gmm'\frac{x}{w^3}$, $Y = Gmm'\frac{y}{w^3}$, $Z = Gmm'\frac{z}{w^3}$

die längs der drei Achsen thätigen Kräfte.

§. 95.

Sei nun ein unveränderliches System von materiellen Punkten gegeben, und dessen Wirkung auf einen einzelnen außerhalb oder innerhalb desselben liegenden Punkt zu bestimmen.

Diese Aufgabe wird am einfachsten baburch gelöst werden, daß man den angegriffenen Punkt als Anfang eines beliedigen Coordinatenspstems nimmt und die Lage aller Punkte des gegebenen Systems auf dasselbe bezieht. Sind also x, y, z die Coordinaten eines dieser Punkte, m seine Masse, μ die Masse des angegriffenen Punktes, so erhält man nach dem Vorbergebenden

$$G\mu m \frac{x}{w} f(w)$$
, $G\mu m \frac{y}{w} f(w)$, $G\mu m \frac{z}{w} f(w)$

als Componenten der gegenseitigen Wirkung dieser beiden Punkte parallel zu den drei Achsen genommen, worin $\mathbf{w} = \sqrt{\mathbf{x}^2 + \mathbf{y}^2 + \mathbf{z}^2}$ immer die Entfernung der beiden Punkte bezeichnet. Für die gegenseitige Wirkung zwischen dem einzeln stehenden Punkte und einem zweiten Punkte des Systems, dessen Coordinaten und Wasse mit \mathbf{x}' , \mathbf{y}' , \mathbf{z}' und \mathbf{m}' bezeichnet sind, hat man ebenso die längs der Achsen gerichteten Seitenkräfte:

$$G\mu m' \frac{x'}{w'} f(w')$$
, $G\mu m' \frac{y'}{w'} f(w')$, $G\mu m' \frac{z'}{w'} f(w')$,

worin w' die Entfernung: $\sqrt{x'^2 + y'^2 + z'^2}$ vorstellt, u. s. f.

Die drei Componenten X, Y, Z der Gesammtwirkung R des Spstems auf den Anfangspunkt werden demnach durch

$$X = G\mu \Sigma .m \frac{x}{w} f(w)$$
, $Y = G\mu \Sigma .m \frac{y}{w} f(w)$, $Z = G\mu \Sigma .m \frac{z}{w} f(w)$ (59.

ausgedrückt, und barans die Resultirende R, sowie die Richtungswinkel \widehat{Rx} , \widehat{Ry} , \widehat{Rz} durch die bekannten Berhältnisse:

$$R = \sqrt{X^2 + Y^2 + Z^2},$$

$$\cos a = \frac{X}{R}, \quad \cos b = \frac{Y}{R}, \quad \cos c = \frac{Z}{R}$$

abgeleitet. In diesen Werthen wird man den Goeffizienten G für eine anziehende Wirkung positiv, für eine abstoßende negativ nehmen.

Bringt man die Werthe von X, Y, Z unter die Form:

$$X = G\mu \Sigma .mx \frac{f(w)}{w}, Y = G\mu \Sigma .my \frac{f(w)}{w}, Z = G\mu \Sigma .mz \frac{f(w)}{w},$$

so sieht man sogleich, daß für die Voraussetzung: f(w) = w, d. h. wenn die Anziehung der Entfernung proportional ist, das Verhältniß: $\frac{f(w)}{w}$ von w unabhängig wird; man weiß ferner (§. 22,

OL 164), bas

$$\Sigma \cdot mx = X \Sigma m$$
, $\Sigma \cdot my = Y \Sigma m$, $\Sigma \cdot mz = Z \Sigma m$

Beset werden kann, wenn **X**, **Y**, **Z** die Coordinaten des Schwer= punktes von dem gegebenen System bezeichnen, und dadurch wird Dece, Handbuch der Mechanik II.

$$X = G\mu X \Sigma m$$
, $Y = G\mu Y \Sigma m$, $Z = G\mu Z \Sigma m$, $R = G\mu \sqrt{X^2 + Y^2 + Z^2} \cdot \Sigma m = G\mu MW$;

die Wirkung des ganzen Systems ist folglich dieselbe, als ob die ganze Masse M = Im desselben in seinem Schwerpunkte vereinigt wäre.

In jedem andern Falle geht noch, wie leicht zu sehen, die Rich=
tung der Resultirenden durch das System, und es läßt sich in dieser
Richtung, innerhalb oder außerhalb des Systems, immer ein materieller Punkt denken von gleicher Masse, wie die des ganzen Systems, dessen Wirkung auf den einzelnen materiellen Punkt dieselbe sein würde, wie die von dem ganzen System hervorgebrachte. Die Coordinaten X,, X,, Dieses Punktes, den ich Mittelpunkt der Anziehung nennen will, werden offendar durch die Gleichungen:

$$\begin{cases} \frac{\mathbf{X}_{i}}{\mathbf{W}_{i}} f(\mathbf{W}_{i}) \Sigma m = \Sigma . m \frac{\mathbf{x}}{\mathbf{w}} f(\mathbf{w}), \\ \frac{\mathbf{Y}_{i}}{\mathbf{W}_{i}} f(\mathbf{W}_{i}) \Sigma m = \Sigma . m \frac{\mathbf{y}}{\mathbf{w}} f(\mathbf{w}), \\ \frac{\mathbf{Z}_{i}}{\mathbf{W}_{i}} f(\mathbf{W}_{i}) \Sigma m = \Sigma . m \frac{\mathbf{z}}{\mathbf{w}} f(\mathbf{w}) \end{cases}$$

bestimmt, worin $\mathbf{W}_{,} = \sqrt{\mathbf{X}_{,}^2 + \mathbf{Y}_{,}^2 + \mathbf{Z}_{,}^2}$ bessen Entsernung vom Anfangspunkte, dem angegriffenen Punkte, ausdrückt, und die Gesammtwirkung des Systems kann dann durch

61.)
$$R = G\mu Mf(W) = G\mu \Sigma . mf(w)$$

vorgestellt werden, worin M wieder die Masse: Im des ganzen Spstems vertritt.

Liegen z. B. alle Punkte des Systems auf einer Augelfläche und der einzelne Punkt in dem Mittelpunkte derselben, so daß alle w gleich sind, so wird

$$\frac{X_{i}}{W_{i}}f(W_{i})\Sigma m = \frac{f(w)}{w}\Sigma.mx, \quad \frac{Y_{i}}{W_{i}}f(W_{i})\Sigma m = \frac{f(w)}{w}\Sigma.my,$$

$$\frac{Z_{i}}{W_{i}}f(W_{i})\Sigma m = \frac{f(w)}{w}\Sigma.mz,$$

ober wenn für D.mx, D.my, D.mz wieber ihre obigen Werthe: X Dm, YDm, ZDm gesetzt werden,

$$\frac{\mathbf{X}_{t}}{\mathbf{W}_{t}}f(\mathbf{W}_{t}) = \mathbf{X}\frac{f(\mathbf{w})}{\mathbf{w}}, \quad \frac{\dot{\mathbf{Y}}_{t}}{\mathbf{W}_{t}}f(\mathbf{W}_{t}) = \mathbf{X}\frac{f(\mathbf{w})}{\mathbf{w}}, \\ \frac{\mathbf{Z}_{t}}{\mathbf{W}_{t}}f(\mathbf{W}_{t}) = \mathbf{Z}\frac{f(\mathbf{w})}{\mathbf{w}}.$$

Wenn man dann diese Ausbrücke zum Quadrat erhebt, abbirt und beachtet, daß \mathbb{X} , $^2 + \mathbb{Y}$, $^2 + \mathbb{Z}$, $^2 = \mathbb{W}$, $^2 + \mathbb{Y}^2 + \mathbb{Z}^2 = \mathbb{W}^2$ ift, so findet man

 $wf(\mathbf{W}_{i}) = \mathbf{W}f(\mathbf{w});$

ferner ergibt sich

$$\cos \widehat{Rx} = \frac{X}{R} = \frac{X}{W}$$
, $\cos \widehat{Ry} = \frac{Y}{W}$, $\cos \widehat{Rz} = \frac{Z}{W}$

und man schließt daraus, daß die Richtung der anziehenden Wirkung durch den Schwerpunkt des Systems geht.

Man findet auf diese Weise für die Wirkung, welche eine homogene Halbkugelfläche auf ihren Mittelpunkt hervorbringt, in dem besondern Falle, daß $f(w) = \frac{1}{w^2}$ ist, da man hier w = r, $w = \frac{1}{2}r$ hat,

$$\mathbf{W}^2 = 2r^2;$$

die Wirkung ist demnach dieselbe, als wenn die ganze Masse der Fläche in einem Punkte vereinigt wäre, welcher $1,414\ldots$ r vom Mittelpunkte entfernt liegt. Für eine ganze Augelfläche wird $\mathbf{W}=0$, also $\mathbf{W}_{*}=\infty$, und die Wirkung R ist gleich Null, wie sich dieses von selbst versteht.

Der Anfangspunkt der Coordinaten wird allgemeiner und bisweilen auch für die Rechnung vortheilhafter in das System verlegt, und dann die Lage des angegriffenen materiellen Punktes, dessen Masse μ ist, durch seine drei Coordinaten a, b, c bestimmt, während man die der Punkte des Systems immer mit x, y, z bezeichnet. Die Entfernung w eines dieser letztern von jenem angegriffenen Punkte wird nun durch

$$w = \sqrt{(a-x)^2 + (b-y)^2 + (c-z)^2}$$

ausgebrückt, und die Winkel wx, wy, wz, welche die Verbindungs= linie der beiden Punkte mit den drei Achsen bildet, ebenso durch

$$\cos \widehat{\mathbf{w}} \mathbf{x} = \frac{\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}}$$
, $\cos \widehat{\mathbf{w}} \mathbf{y} = \frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}}$, $\cos \widehat{\mathbf{w}} \mathbf{z} = \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}}$.

Die gegenseitige fördernde Wirkung, welche zwischen biesen beiben Punkten stattsindet, ist wieder Gumf (w) und läßt sich in die drei Seitenkräfte:

$$G\mu m \frac{a-x}{w} f(w)$$
, $G\mu m \frac{b-y}{w} f(w)$, $G\mu m \frac{c-z}{w} f(w)$

zerlegen; daburch ergeben sich als Componenten der Gefammtwirkung R die Ausdrücke:

62.)
$$\begin{cases} X = G\mu \Sigma \cdot m \frac{a-x}{w} f(w), & Y = G\mu \Sigma \cdot m \frac{b-y}{w} f(w), \\ Z = G\mu \Sigma \cdot m \frac{c-z}{w} f(w). \end{cases}$$

Die Richtung der Resultirenden geht offenbar durch den Punkt abc; sie ist bestimmt, wenn die Winkel, welche sie mit den drei Achsen bildet, bekannt sind, und diese werden auf dieselbe Weise werher gefunden.

Die Gleichungen zur Bestimmung des Mittelpunktes der Anziehung, d. i. des Punktes, in welchem ohne Aenderung der Wirkung die ganze Masse M = Σ m des Spstems vereinigt gedacht werden kann, und dessen Coordinaten wieder X,, Y,, Z, seien, nehmen nun die Form an:

63.)
$$\begin{cases} M \frac{\mathbf{a} - \mathbf{X}_{\prime}}{\mathbf{W}_{\prime}} f(\mathbf{W}_{\prime}) = \Sigma \cdot m \frac{\mathbf{a} - \mathbf{X}}{\mathbf{W}} f(\mathbf{w}), \\ M \frac{\mathbf{b} - \mathbf{Y}_{\prime}}{\mathbf{W}_{\prime}} f(\mathbf{W}_{\prime}) = \Sigma \cdot m \frac{\mathbf{b} - \mathbf{Y}}{\mathbf{w}} f(\mathbf{w}), \\ M \frac{\mathbf{c} - \mathbf{Z}_{\prime}}{\mathbf{W}_{\prime}} f(\mathbf{W}_{\prime}) = \Sigma \cdot m \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}} f(\mathbf{w}), \end{cases}$$

ober wenn man

$$\frac{f(w)}{w}$$
 durch $F(w)$

ersett, die einfachere:

$$\begin{cases}
M(a-x)F(W) = \Sigma \cdot m(a-x)F(w), \\
M(b-y)F(W) = \Sigma \cdot m(b-y)F(w), \\
M(c-z)F(W) = \Sigma \cdot m(c-z)F(w),
\end{cases}$$

worth wieber

w, =
$$\sqrt{(a-X_i)^2+(b-Y_i)^2+(c-Z_i)^2}$$

die Entfernung des Mittelpunktes der Anziehung von dem in Angriff, genommenen Punkte ausdrückt. Diese wird zuerst und zwar badurch

gefunden, daß man die Summe der Quadrate der brei vorhergehenden Gleichungen (63) bildet und so den Ausbruck erhält:

$$Mf(\mathbf{W}_{\prime}) = \sqrt{\left[\Sigma.m(\mathbf{a}-\mathbf{x})F(\mathbf{w})\right]^2 + \left[\Sigma.m(\mathbf{b}-\mathbf{y})F(\mathbf{w})\right]^2 + \left[\Sigma.m(\mathbf{c}-\mathbf{z})F(\mathbf{w})\right]^2},$$

woraus der Werth von W, und F (W,) gezogen werden kann, mit= tels dessen dann aus dem Vorhergehenden die Werthe der Coordinaten X,, X,, Z, abgeleitet werden.

Für den besondern Fall: $f(w) = \frac{1}{w^2}$ nehmen diese Ausbrücke die Formen an:

$$\mathbf{M} \frac{\mathbf{a} - \mathbf{X}_{,}}{\mathbf{W}_{,}^{3}} = \Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{a} - \mathbf{X}}{\mathbf{w}^{3}}, \quad \mathbf{M} \frac{\mathbf{b} - \mathbf{Y}_{,}}{\mathbf{W}_{,}^{3}} = \Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}^{3}},$$

$$\mathbf{M} \frac{\mathbf{c} - \mathbf{Z}_{,}}{\mathbf{W}_{,}^{3}} = \Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}^{3}},$$

$$\frac{\mathbf{M}}{\mathbf{W}_{,2}^{2}} = \sqrt{\left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}^{3}}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}^{3}}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}^{3}}\right)^{2}} .$$

Aus dem letten derselben zieht man den Werth von W,, nämlich

$$\mathbf{W}_{\prime} = \sqrt{\frac{\mathbf{M}^{2}}{\left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}^{3}}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}^{3}}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}^{3}}\right)^{2}}},$$

und durch die erstern hat man, wenn dieser berechnet ist,

$$X_{\prime} = a - \sum \frac{m}{M} \left(\frac{W_{\prime}}{w} \right)^{3} (a - x) , \quad Y_{\prime} = b - \sum \frac{m}{M} \left(\frac{W_{\prime}}{w} \right)^{3} (b - y) ,$$

$$Z_{\prime} = c - \sum \frac{m}{M} \left(\frac{W_{\prime}}{w} \right)^{3} (c - z)$$

oder

$$\mathbf{X}_{i} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \mathbf{x} + \mathbf{a} \left[1 - \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \right]$$

$$\mathbf{Y}_{i} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \mathbf{y} + \mathbf{b} \left[1 - \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \right]$$

$$\mathbf{Z}_{i} = \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \mathbf{z} + \mathbf{c} \left[1 - \boldsymbol{\Sigma} \cdot \frac{\mathbf{m}}{\mathbf{M}} \left(\frac{\mathbf{W}_{i}}{\mathbf{w}} \right)^{3} \right]$$

$$(64.$$

<u>\$</u>. 97.

Aus den vorhergehenden Ergebnissen können wir nun für den betressenden besondern Fall, wo $f(w) = \frac{1}{w^2}$ ist, einen Schluß ziehen, der sich leicht auch auf allgemeinere Fälle ausdehnen läßt und dessen wir später bedürfen.

Bezeichnen wir nämlich ben größten Werth von w mit w, den kleinsten mit wo und seßen $w_n = \alpha, w = \alpha', w' = \alpha'', w'' = \text{etc.}$, worin α , α , etc. Zahlen bedeuten, welche größer sind als 1, ebenso $w_0 = \alpha_0 w = \alpha'_0 w' = \text{etc.}$, indem man mit α_0 , α'_0 , etc. Zahlen bezeichnet, die größer sind als 0 und kleiner als 1, und beachten wir, daß

$$\Sigma : m \frac{a-x}{w^3} = \frac{1}{w_n^2} \Sigma \cdot m \frac{a-x}{w} \alpha_1^2 = \frac{1}{w_0^2} \Sigma \cdot m \frac{a-x}{w} \alpha_0^2$$

so kann ber Werth von W, burch

$$\mathbf{W}_{,} = \mathbf{W}_{n} \sqrt{\frac{\mathbf{M}^{2}}{\left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}} \alpha_{,}^{2}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}} \alpha_{,}^{2}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}} \alpha_{,}^{2}\right)^{2}}}$$

und durch

$$\mathbf{W}_{,} = \mathbf{w}_{0} \sqrt{\frac{\mathbf{M}^{2}}{\left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{a} - \mathbf{x}}{\mathbf{w}} \alpha_{0}^{2}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{b} - \mathbf{y}}{\mathbf{w}} \alpha_{0}^{2}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\mathbf{w}} \alpha_{0}^{2}\right)^{2}},$$

ausgebrückt werben, und es ist leicht zu sehen, daß wenn alle Glieber unter den Summenzeichen im Nenner dieser Werthe gleiche Zeichen haben, d. h. wenn die Werthe von a, d, c positiv oder negativ größer sind als alle Werthe von x, y, z, wenn also der angegrissene Punkt ganz außerhalb des angreisenden Systems liegt, der erste Nenner größer, der zweite dagegen kleiner als $(\Sigma m)^2$ oder M^2 sein wird, daß also auch W, kleiner ist als w_n und größer als w_0 . Dieser Schluß wird noch einleuchtender werden, wenn man mit β , den kleinsten der Werthe α , mit β_0 den größten der Werthe α_0 bezeichnet; denn es ist dann offendar der erste Nenner größer als

$$\beta_{i}^{4}\left[\left(\Sigma \cdot m \frac{a-x}{w}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot m \frac{b-y}{w}\right)^{2} + \left(\Sigma \cdot m \frac{c-z}{w}\right)^{2}\right]$$

der zweite aber kleiner als

$$\beta_0^4 \left[\left(\Sigma \cdot m \frac{a-x}{w} \right)^2 + \left(\Sigma \cdot m \frac{b-y}{w} \right)^2 + \left(\Sigma \cdot m \frac{c-z}{w} \right)^2 \right],$$

und von diesen Ausbrücken selbst ist unter der obigen Voraussetzung in Betress der Summenglieder, da β , immer größer, β_0 aber kleiner als 1 bleibt, der erste größer, der zweite kleiner als $(\Sigma m)^2$.

Damit ergibt sich dann für die Werthe von X,, Y,, Z, die Folgerung, daß der Quotient W bald größer, bald kleiner als 1 ist und sich um so weniger davon entfernt, je größer die Coordinaten a, b, c gegen die größten Werthe von x, y, z sind, daß also die Factoren

$$1-\Sigma\cdot\frac{m}{M}\left(\frac{\mathbf{W}_{\prime}}{\mathbf{w}}\right)^{3}$$

nur wenig von Rull verschieden sein können, und die Werthe von X,, Y,, Z, immer zwischen den größten und kleinsten Werthen von x, y, z liegen.

Nebenbei schließt man noch aus den Gleichungen (64), daß füreine unbegrenzt wachsende Entfernung des angegriffenen Punktes die Werthe von X,, Y,, Z, sich den Ausdrücken:

$$\mathbf{x}_{\prime} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \mathbf{x}}{\mathbf{M}} , \quad \mathbf{y}_{\prime} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \mathbf{y}}{\mathbf{M}} , \quad \mathbf{z}_{\prime} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{m} \, \mathbf{z}}{\mathbf{M}}$$

nähern, daß der Mittelpunkt der Anziehung also dem Schwerpunkt des Systems immer näher kommt.

Bei näherer Betrachtung wird man ferner einsehen, daß es nicht ein= mal nothwendig ist, daß alle Glieder unter den Summenzeichen zugleich positiv oder negativ sind, damit \mathbf{W} , zwischen \mathbf{w}_0 und \mathbf{w}_n liegt; es können selbst zwei dieser Summen, z. B. Σ . m $\frac{\mathbf{b}-\mathbf{y}}{\mathbf{w}^3}$ und Σ . m $\frac{\mathbf{c}-\mathbf{z}}{\mathbf{w}^3}$ Kull werden, und doch für die dritte

$$\Sigma \cdot m \frac{a-x}{w} \alpha_i^2 > M$$
, $\Sigma \cdot m \frac{a-x}{w} \alpha_0^2 < M$

werden, und dieser Fall wird immer eintreten, wenn die Achse der x durch den angegriffenen Punkt und den Mittelpunkt der Anziehung gelegt und die Entsernung a des erstern von dem letztern hinreichend groß gegen die Ausdehnung des Spstems ist, so daß die Glieder wicht sehr von 1 verschieden sind und alle gleiche Zeichen haben.

Ift bieses lettere aber nicht der Fall, ist vielmehr für viele Punkte $\frac{a-x}{w}$ sehr klein, oder enthält auch die Summe Σ . $m\frac{a-x}{w^3}$ viele Glieber von entgegengesetzen Zeichen, so wird w, größer werden als w_n und kann selbst unendlich werden, nämlich dann, wann sich der angegriffene Punkt-einer solchen Lage innerhalb des Systems nähert, daß die Wirkungen von allen Seiten sich gegenseitig ausheben, die Gesammtwirkung auf denselben also Null ist; denn es ist einlenchtend, daß wenn der Ausdruck: $G\mu M = \frac{1}{W_{\ell}^2}$ durch den Werth: Null gehen soll, w, durch den Werth: Unendlich gehen muß.

Will man diese Betrachtungen nun auf andere Functionen von wausdehnen, so muß man diese in solche abtheilen, welche für $\mathbf{w}=0$ ebenfalls Null, und in solche, welche für diesen Werth unendlich wers den. Man wird dann sinden, daß für die letztern dasselbe gilt, was oben für die Function $f(\mathbf{w}) = \frac{1}{\mathbf{w}^2}$ bewiesen wurde, und daß auch für die erstern in dem Falle, wo der in Angriff genommene Punkt außerhalb des Systems liegt, offendar \mathbf{w} , $> \mathbf{w}_0$ und $< \mathbf{w}_n$ sein muß; daß sich dagegen in diesem Falle \mathbf{w} , dem Werthe: Null nähert, wenn die Summen:

$$\Sigma \cdot m \frac{a-x}{w^3}$$
, $\Sigma \cdot m \frac{b-y}{w^3}$, $\Sigma \cdot m \frac{c-z}{w^3}$

sich von der positiven oder negativen Seite demselben Werthe nähern. In der That wird für eine solche Function von w die anziehende Wirstung mit der Entfernung zunehmen, und es kann dann GuMf(W,) nur Null werden, wenn W, selbst Null ist.

Es kann bemnach im Allgemeinen behauptet werben, daß wenn der in Angriff genommene Punkt außerhalb des Systems liegt, namentlich wenn dieses nicht blos in materiellen Punkten besteht, die auf einer Fläche oder in einer Linie vertheilt sind, der Mittelpunkt der Anziehung immer in das System fällt, daß dagegen im andern Falle, wo jener Punkt im System selbst liegt und zwar so, daß die Wirkungen von allen Seiten gleich werden, dieser Mittelpunkt der Anziehung in eine unendliche Entsernung rücken wird, wenn die anziehende Wirkung mit der Entsernung abnimmt, und daß er mit dem angegriffenen Punkte zusammenfallen würde, wenn die anziehende Wirkung mit der Entsernung wachsen sollte.

S. 98.

Untersuchen wir endlich noch die Wirkung eines Systems von materiellen Punkten auf ein anderes ähnliches System, welches von dem ersteren ganz getrennt sein oder auch dasselbe durchdringen kann. Das Coordinaten = System werde auf irgend eine Weise gelegt, und die Coordinaten der Punkte des erstern oder wirkenden Systems durch x, y, z, die des zweiten oder angegriffenen Systems dagegen durch t, u, v bezeichnet.

Die Gesammtwirkung P des ganzen ersten Systems auf einen Punkt des zweiten, dessen Masse μ und dessen Coordinaten t, u, v seien, wird nach dem Vorhergehenden (Gl. 61) durch

$$G\mu\Sigma$$
. $mf(\mathbf{w}) = G\mu Mf(\mathbf{W}_{i})$

ausgedrückt und läßt sich zuerst als eine fördernde Kraft P darstellen, welche im Anfangspunkte angreift und drei rechtwinklige Seitenkräfte: $P\cos Px$, $P\cos Py$, $P\cos Pz$ gibt, für welche man mit der Bezeichnung:

$$\begin{aligned} w_0 &= \sqrt{(t-x)^2 + (u-y)^2 + (v-z)^2} \;, \\ w_0' &= \sqrt{(t-x')^2 + (u-y')^2 + (v-z')^2} \;, \\ w_0'' &= \sqrt{(t-x'')^2 + (u-y'')^2 + (v-z'')^2} \;, \\ u. \; f. \; f. \end{aligned}$$

die Ausbrücke erhält:

$$P\cos\widehat{Px} = G\mu \left[m \frac{t-x}{w_0} f(w_0) + m' \frac{t-x'}{w_0'} f(w_0') + m'' \frac{t-x''}{w_0''} f(w_0'') + \text{etc.} \right]$$

$$= G\mu \Sigma \cdot m \frac{t-x}{w_0} f(w_0) ,$$

$$P\cos\widehat{P_{y}} = G\mu \left[m \frac{u-y}{w_{0}} f(w_{0}) + m' \frac{u-y'}{w_{0}'} f(w_{0}') + m'' \frac{u-y''}{w_{0}''} f(w_{0}'') + \text{etc.} \right]$$

$$= G\mu \Sigma \cdot m \frac{u-y}{w_{0}} f(w_{0}) ,$$

$$P\cos\widehat{Pz} = G\mu \left[m \frac{v-z}{w_0} f(w_0) + m' \frac{v-z'}{w_0'} f(w_0') + m'' \frac{v-z''}{w_0''} f(w_0'') + \text{etc.} \right]$$

$$= G\mu \sum m \frac{v-z}{w_0} f(w_0).$$

Die Wirkung P' besselben Systems auf einen Punkt t'u'v' bes zweiten, bessen Masse μ' ist, gibt ebenso die Seitenkräfte:

$$P' \cos \widehat{P'x} = G\mu' \left[m \frac{t'-x}{w_{i}} f(w_{i}) + m' \frac{t'-x'}{w_{i}'} f(w_{i}') + \text{etc.} \right]$$

$$= G\mu' \Sigma \cdot m \frac{t'-x}{w_{i}} f(w_{i}),$$

$$P' \cos \widehat{P' y} = G \mu' \left[m \frac{u' - y}{w_{,}} f(w_{,}) + m' \frac{u' - y'}{w_{,'}} f(w_{,'}) + \text{etc.} \right]$$

$$= G \mu' \mathcal{Z} \cdot m \frac{u' - y}{w_{,}} f(w_{,}),$$

$$P' \cos \widehat{P'z} = G\mu' \left[m \frac{v'-z}{w_{,}} f(w_{,}) + m' \frac{v'-z'}{w_{,'}'} f(w_{,'}) + \text{etc.} \right]$$

$$= G\mu' \sum_{w} m \frac{v'-z}{w} f(w_{,}),$$

indem man nun hat

$$\sqrt{(t'-x)^2 + (u'-y)^2 + (v'-z)^2} = w,,$$

$$\sqrt{(t'-x')^2 + (u'-y')^2 + (v'-z')^2} = w',,$$
u. f. f.

Für die Gesammtwirkung R erhält man demnach als Componente parallel zur Achse der x

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = G \left[\mu \Sigma \cdot m \frac{t-x}{w_0} f(w_0) + \mu' \Sigma \cdot m \frac{t'-x}{w_s} f(w_s) + \text{etc.} \right],$$

und wenn man nun den Inder von w wegläßt, ein neues Summenzeichen vorsetzt und an diesem durch einen Inder die Veränderlichen andeutet, auf welche es sich bezieht, und dieselbe Bezeichnung auch für die übrigen Componenten anwendet, so ergeben sich folgende Werthe für die drei rechtwinkligen Componenten der fördernden Gesammtwirkung R:

65.)
$$\begin{cases} \Sigma \cdot P \cos \widehat{P} x = G \Sigma_{t} \cdot \mu \Sigma_{x} \cdot m \frac{t - x}{w} f(w), \\ \Sigma \cdot P \cos \widehat{P} y = G \Sigma_{t} \cdot \mu \Sigma_{x} \cdot m \frac{u - y}{w} f(w), \\ \Sigma \cdot P \cos \widehat{P} z = G \Sigma_{t} \cdot \mu \Sigma_{x} \cdot m \frac{v - z}{w} f(w), \end{cases}$$

und damit auf bekannte Weise R selbst.

Die Kraft P'gibt aber auch eine brehende Wirkung in Bezug auf den Anfang der Coordinaten, welche sich in die drei nachstehenden in Bezug auf die drei Coordinaten= Sbenen zerlegen läßt:

$$\begin{split} P(\mathbf{x}\cos\widehat{P}\widehat{\mathbf{y}}-\mathbf{y}\cos\widehat{P}\widehat{\mathbf{x}}) &= G\mu\left[t\,\boldsymbol{\Sigma}.\,\mathbf{m}\frac{\mathbf{u}-\mathbf{y}}{\mathbf{w}_0}\mathbf{f}(\mathbf{w}_0) - \mathbf{u}\,\boldsymbol{\Sigma}.\,\mathbf{m}\frac{\mathbf{t}-\mathbf{x}}{\mathbf{w}_0}\mathbf{f}(\mathbf{w}_0)\right],\\ P(\mathbf{z}\cos\widehat{P}\widehat{\mathbf{x}}-\mathbf{x}\cos\widehat{P}\widehat{\mathbf{z}}) &= G\mu\left[\mathbf{v}\,\boldsymbol{\Sigma}.\,\mathbf{m}\frac{\mathbf{t}-\mathbf{x}}{\mathbf{w}_0}\mathbf{f}(\mathbf{w}_0) - \mathbf{t}\,\boldsymbol{\Sigma}.\,\mathbf{m}\frac{\mathbf{v}-\mathbf{z}}{\mathbf{w}_0}\mathbf{f}(\mathbf{w}_0)\right],\\ P(\mathbf{y}\cos\widehat{P}\widehat{\mathbf{z}}-\mathbf{z}\cos\widehat{P}\widehat{\mathbf{y}}) &= G\mu\left[\mathbf{u}\,\boldsymbol{\Sigma}.\,\mathbf{m}\frac{\mathbf{v}-\mathbf{z}}{\mathbf{w}_0}\mathbf{f}(\mathbf{w}_0) - \mathbf{v}\,\boldsymbol{\Sigma}.\,\mathbf{m}\frac{\mathbf{u}-\mathbf{y}}{\mathbf{w}_0}\mathbf{f}(\mathbf{w}_0)\right]. \end{split}$$

Aehnliche drehende Kräfte erhält man von den andern Kräften P', P", etc., und die drehende Sesammtwirfung \mathbf{M}_R des ersten Systems auf das weite wird darnach sich als das Resultirende der drei Momente \mathbf{M}_Z , \mathbf{M}_X , \mathbf{M}_X ergeben, für welche man hat

$$M_{Z} = G \left[\sum_{t} \mu_{t} \Sigma_{x} m \frac{u - y}{w} f(w) - \sum_{t} \mu_{t} \Sigma_{x} m \frac{t - x}{w} f(w) \right]$$

$$M_{Y} = G \left[\sum_{t} \mu_{v} \Sigma_{x} m \frac{t - x}{w} f(w) - \sum_{t} \mu_{t} \Sigma_{x} m \frac{v - z}{w} f(w) \right]$$

$$M_{X} = G \left[\sum_{t} \mu_{t} \Sigma_{x} m \frac{v - z}{w} f(w) - \sum_{t} \mu_{v} \Sigma_{x} m \frac{u - y}{w} f(w) \right]$$

$$M_{X} = G \left[\sum_{t} \mu_{t} \Sigma_{x} m \frac{v - z}{w} f(w) - \sum_{t} \mu_{v} \Sigma_{x} m \frac{u - y}{w} f(w) \right]$$

Bwischen diesen drehenden Kräften $\mathbf{M}_{\mathbf{X}}$, $\mathbf{M}_{\mathbf{Y}}$, $\mathbf{M}_{\mathbf{Z}}$ und den försbernden Kräften Σ . P \cos P \mathbf{x} , Σ . P \cos P \mathbf{y} , Σ . P \cos P \mathbf{z} sinden alle jene Beziehungen statt, die wir im vorhergehenden Kapitel kennen gelernt haben. Wird demnach von ihnen die Bedingungsgleichung (52) in S. 82 befriedigt, so läßt sich die Gesammtwirkung beider Systeme auf die zweier materiellen Punkte zurückführen, welche dieselbe Masse enthalten wie diese Systeme, deren Coordinaten beziehungsweise \mathbf{X} , \mathbf{Y} , \mathbf{Z} , und \mathbf{T} , \mathbf{U} , \mathbf{V} , sind, und deren Entfernung \mathbf{W} , demnach durch $\sqrt{(\mathbf{T}, -\mathbf{X}_{\bullet})^2 + (\mathbf{U}, -\mathbf{Y}_{\bullet})^2 + (\mathbf{V}, -\mathbf{Z}_{\bullet})^2}$ ausgebrückt wird. Um in diesem Falle die bezeichneten Coordinaten jener beiden Punkte zu bestimmen, hat man zuerst die Gleichung:

$$GM_1M_2f(\mathbf{W}_1)=R=\sqrt{(\Sigma.P\cos\widehat{P}_{\mathbf{x}})^2+(\Sigma.P\cos\widehat{P}_{\mathbf{y}})^2+(\Sigma.P\cos\widehat{P}_{\mathbf{z}})^2},$$

worin M, und M, die Massen Sm und Sµ der beiden Systeme vorstellen, und durch welche der Werth von W, gefunden wird. Feruer

hat man für die drei rechtwinkligen Componenten von R nun auch die Ausbrücke:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = GM_1 M_2 \frac{\mathbf{T}, -\mathbf{X}_1}{\mathbf{W},} f(\mathbf{W}_1),$$

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = GM_1 M_2 \frac{\mathbf{U}, -\mathbf{Y}_1}{\mathbf{W},} f(\mathbf{W}_1),$$

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = GM_1 M_2 \frac{\mathbf{V}, -\mathbf{Z}_1}{\mathbf{W},} f(\mathbf{W}_1),$$

und ihre Momente in Bezug auf die drei Coordinatenachsen werden nach gehöriger Reduction

$$\begin{cases}
M_{Z} = G M_{1} M_{2} \frac{f(W_{1})}{W_{1}} (U, X, -T, Y_{1}), \\
M_{Y} = G M_{1} M_{2} \frac{f(W_{1})}{W_{1}} (T, Z, -V, X_{1}), \\
M_{X} = G M_{1} M_{2} \frac{f(W_{1})}{W_{1}} (V, Y, -U, Z_{1}).
\end{cases}$$

Aus diesen sechs Gleichungen, von denen die drei letzten übrigens bekanntlich nur für zwei gelten, können in Verbindung mit dem bereits gefundenen Werthe von W, durch die Gleichung:

$$\mathbf{W}^2 = (\mathbf{T}, -\mathbf{X}_1)^2 + (\mathbf{U}, -\mathbf{Y}_1)^2 + (\mathbf{V}, -\mathbf{Z}_1)^2$$

die Ausbrücke für diese sechs zu bestimmenden Coordinaten gezogen wer= ben, und die Aufgabe wird vollständig gelöset sein.

Wenn dagegen die obengenannte Bedingungsgleichung nicht befriedigt wird, so läßt sich die gegenseitige Wirkung der beiden Systeme nicht mehr auf die zweier materiellen Punkte zurückführen, indem nicht nur ein gegenseitiges Bestreben zur Annäherung stattsindet, sondern auch eine drehende Wirkung von einem Systeme auf das andere ausgeübt wird.

II. Wirkung eines stetig zusammenhängenden Shstems auf einen materiellen Punkt.

§. 99.

Die bisher entwickelten Ausbrücke sind nur auf Systeme von getrennten materiellen Punkten anwendbar, deren Masse und Lage gegeben ist; wir kommen nun zu den Fällen, in welchen die Wirkung von Systemen stetig zusammenhängender materieller Punkte untersucht werden soll, und nur die äußere geometrische Begrenzung und das Geset, nach welchem sich die geometrische Dichte der einzelnen Punkte mit ihrer Lage ändert, gegeben ist, d. h. zu den Fällen, deren Untersuchung als eigentlicher Zweck dieses Kapitels im Eingang desselben bezeichnet wurde.

Betrachten wir zuerst wieder die Wechselwirkung zwischen einem stetigen System oder Körper von gegebener unveränderlicher Form und Dichte und einem einzelnen materiellen Punkte, dessen Lage in Bezug auf jenes System und dessen Masse bekannt ist. Die Aufgabe wird allgemein als gelöst zu betrachten sein, wenn die Gesetze gefunden sind, nach welchen sich die Intensitäten der gegenseitigen Wirkung oder ihrer rechtwinkligen Componenten mit den Grenzen des Systems ändern, indem sie dann, wie die Aufgaben über den Schwerpunkt, nur noch von Operationen der Integralrechnung abhängt, welche nur für besondere Fälle ausgeführt werden können.

Diese Gesetze sind offendar nichts anders als die Ausdrücke für die geometrische Wirkung, welche von einem Punkte xyz des Spstems auf den gegebenen materiellen Punkt ausgeübt wird, oder ihrer Componenten, und können darnach leicht hergestellt werden; um sie indessen streng abzuleiten, seien wieder a, b, c die Coordinaten des angegriffenen materiellen Punktes in Bezug auf ein beliediges recht winkliges Coordinatenspstem, dessen Anfang wir in dem gegebenen Körsper annehmen wollen, und μ die Masse desselben; serner sei M die Masse eines Theiles von dem gegebenen Körper, welcher von drei zu den Coordinatenschenen parallelen Genen in den Abständen: x, y und z von jenen begrenzt wird, und X, Y, Z die rechtwinkligen Componenten der zwischen diesem Theile und jenem Punkte stattsindenden anziehenden oder abstosenden Wirkung, welche ebenso wie die Masse des so begrenzten Körpertheiles eine Function der drei veränderlichen Coordinaten x, y, z der Begrenzung sein wird.

Läßt man nun diese letztern sich gleichzeitig um die kleinen Größen dx, dy, dz ändern, so wird auch der Rauminhalt und die Masse bes eben betrachteten Körpertheiles nach s. 58 eine Aenderung erleiden, welche in Bezug auf jene Veränderlichen von der britten Ordnung ist und eine Aenderung derselben Ordnung in der Gesammtwirkung des Körspers auf den gegebenen Punkt hervorruft. In Folge dessen werden dann auch die obengenannten Componenten derselben um die entsprechenden Kräfte d^3x , d^3y , d^3z wachsen, deren Intensitäten auszudrücken sind. Dazu bezeichne ich die Coordinaten des Mittelpunktes der Anziehung, welche von dem Zuwachs d^3M der Masse M ausgeübt wird, mit x, y, z,

und setze zuerst vorans, daß der in Angriss genommene Punkt nicht selbst im System enthalten, sondern ganz von demselden abgesondert ist. In diesem Falle liegt, wie oben bewiesen wurde, jener Mittelpunkt in dem beliedig kleinen Raume $\Delta^3 V$, und es ist deßhalb x,, y, z, beziehungsweise immer kleiner als $x + \Delta x$, $y + \Delta y$, $z + \Delta z$ und größer als x, y, z. Sind also α , β , γ , e Zahlen zwischen 0 und 1, und w, $w - \Delta w$, w, die Entsernungen der Punkte xyz, $(x + \Delta x, y + \Delta y, z + \Delta z)$ und x, y, z, von dem angegrissenen Punkte ab c, so ist zuerst

$$x_{1} = x + \alpha \Delta x$$
, $y_{2} = y + \beta \Delta y$, $z_{3} = y + \gamma \Delta z$,
 $w = \sqrt{(a-x)^{2} + (b-y)^{2} + (c-z)^{2}}$,
 $w - \Delta w = \sqrt{(a-x-\Delta x)^{2} + (b-y-\Delta y)^{2} + (c-z-\Delta z)^{2}}$,
 $w_{3} = \sqrt{(a-x-\alpha \Delta x)^{2} + (b-y-\beta \Delta y)^{2} + (c-z-\gamma \Delta z)^{2}}$,
und bemnach

w, < w und > w - Δw , w, = w - $\varepsilon \Delta w$. Damit erhält man dann nach S. 96 für die neuen Kräfte $\Delta^3 X$, $\Delta^3 Y$, $\Delta^3 Z$ die Werthe:

$$\Delta^{3}X = G\mu\Delta^{3}M \frac{a - x - \alpha\Delta x}{w - \varepsilon\Delta w} f(w - \varepsilon\Delta w),$$

$$\Delta^{3}Y = G\mu\Delta^{3}M \frac{b - y - \beta\Delta y}{w - \varepsilon\Delta w} f(w - \varepsilon\Delta w),$$

$$\Delta^{3}Z = G\mu\Delta^{3}M \frac{c - z - \gamma\Delta z}{w - \varepsilon\Delta w} f(w - \varepsilon\Delta w),$$

und die Verhältnisse dieser Werthe zu dem Producte $\Delta x \Delta y \Delta z$ oder zu der Aenderung des Rauminhaltes, nämlich

$$\frac{\Delta^3 X}{\Delta x \Delta y \Delta z} , \frac{\Delta^3 Y}{\Delta x \Delta y \Delta z} , \frac{\Delta^3 Z}{\Delta x \Delta y \Delta z} ,$$

geben durch ihre Anfangswerthe die Aenderungsgesetze der Kräfte X, Y, Z in Bezug auf die gleichzeitige Aenderung der Grenzen x, y, z. Besachtet man nun, daß man nach S. 21 hat

Anf:
$$\frac{\Delta^3 M}{\Delta x \Delta y \Delta z} = \frac{d^3 M}{dx dy dz} = q,$$

wo q wie früher die geometrische Dichte des Körpers in dem Punkte xyz bezeichnet, und daß für $\Delta x = 0$, $\Delta y = 0$, $\Delta z = 0$

auch Aw und die kleinern Glieder alx, bly, ylz, elw Rull werden, so sindet man die Aenderungsgesetze:

$$\frac{d^{3}X}{dx dy dz} = G \mu q \frac{a - x}{w} f(w)$$

$$\frac{d^{3}Y}{dx dy dz} = G \mu q \frac{b - y}{w} f(w)$$

$$\frac{d^{3}Z}{dx dy dz} = G \mu q \frac{c - z}{w} f(w)$$

$$\frac{d^{3}Z}{dx dy dz} = G \mu q \frac{c - z}{w} f(w)$$

welche auch, wie leicht zu sehen ist, die Componenten der von dem Punkte xyz auf den gegebenen materiellen Punkt ausgeübten geometrischen Wirkung

 $\frac{d^3R}{dx\,dy\,dz} = G\mu qf(w)$

porstellen.

Daraus folgen die Werthe von X, Y, Z selbst als dreifache Instegrale zwischen den entsprechenden Grenzen des gegebenen Körpers genommen unter der Form:

$$X = G \mu \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} q \frac{a - x}{w} f(w)$$

$$Y = G \mu \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{b - y}{w} f(w)$$

$$Z = G \mu \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{c - z}{w} f(w)$$

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{x} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{c - z}{w} f(w)$$

so daß bemnach die Bestimmung der Gesammtwirkung auf den gegebenen Punkt von drei dreifachen Integralen abhängt.

Durch die Bariation der Constanten a, b, c können indessen diese drei Integrale von einem einzigen durch Disserenziren abgeleitet werden. Betrachtet man nämlich in dem Ausbrucke:

$$w^2 = (a-x)^2 + (b-\dot{y})^2 + (c-z)^2$$

die Coordinaten a, b, c als Veränderliche, so hat man als Aende= rungsgesetz von w in Bezug auf die Aenderung von a

$$\frac{\partial w}{\partial a} = \frac{a - x}{w},$$

und die erste der Gleichungen (69d) nimmt damit die Form an:

$$X = G\mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dz \cdot qf(w) \frac{\partial w}{\partial a};$$

macht man bann

$$f(w) = \frac{\delta \cdot F(w)}{\delta w}$$
, $\Delta \cdot F(w) = \int \delta w \cdot f(w)$,

so wird

$$f(w)\frac{\partial w}{\partial a} = \frac{\partial \cdot F(w)}{\partial a};$$

man hat bemnach

$$X = G\mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dy \cdot \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{d \cdot F(w)}{da},$$

und da nach der obigen Voraussetzung, daß der angegriffene Punkt ganz außerhalb des wirkenden Systems liegt, die Dichte q und die Grenzen der Veränderlichen x, y, z von a unabhängig sind, so hat man auch

$$X = G\mu \frac{\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot qF(w)}{\partial a} = G\mu \frac{\partial U}{\partial a},$$

wenn zur Abkürzung

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot qF(w) = U$$

gesetzt wird. Dehnt man bieses Verfahren nun auch auf die beiben andern Componenten Y und Z aus, indem man beachtet, daß man hat

$$f(w) = f(w) = \frac{\partial w}{\partial b} = \frac{\partial F(w)}{\partial b}$$
, $f(w) = f(w) = \frac{\partial F(w)}{\partial c} = \frac{\partial F(w)}{\partial c}$,

und daß die Dichte q und die Grenzen von x, y, z auch von b und c unabhängig find, so findet man die ähnlichen Ausbrücke:

$$Y = G\mu \frac{\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q F(w)}{\delta b} = G\mu \frac{\delta U}{\delta b},$$

$$Z = G\mu \frac{\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q F(w)}{\delta c} = G\mu \frac{\delta U}{\delta c},$$

und es kann demnach unter der oben gemachten Boraussehung, daß der angegriffene Punkt außerhalb des wirkenden Systems liegt, daß also sowohl die Dichte q, als namentlich die Grenzen der Beränderlichen x, y, z von den Coordinaten a, d, c des angegriffenen Punktes unabhängig bleiben, jede besondere Aufgabe als gelöst betrachtet werden, wenn das Integral:

$$U = \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dz \cdot q F(w)$$
(70.

für den gegebenen Körper dargestellt werden kann, indem man daraus die Werthe der Componenten X, Y, Z immer mittels der Gleichungen:

$$X = G\mu \frac{\partial U}{\partial a}$$
 , $Y = G\mu \frac{\partial U}{\partial b}$, $Z = G\mu \frac{\partial U}{\partial c}$ (71.

als Aenderungsgesetze der Function U in Bezug auf die Aenderung der Coordinaten a, b, c ableiten wird.

Für unsern besondern Fall: $f(w) = \frac{1}{w^2}$ wird

$$\Delta.F(w) = \int dw.\frac{1}{w^2} = \Delta.-\frac{1}{w},$$

und wenn man nun den entsprechenden Werth von U mit V bezeichnet, wodurch man

$$V = -\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \frac{q}{w} = -\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \frac{q}{\sqrt{(a-x)^2 + (b-y)^2 + (c-z)^2}}$$
(72.

hat, so ergeben sich die Werthe:

$$X = G\mu \frac{\partial V}{\partial a}$$
 , $Y = G\mu \frac{\partial V}{\partial b}$, $Z = G\mu \frac{\partial V}{\partial c}$ (73.

für die rechtwinkligen Componenten der Gesammtwirkung R.

Bisweilen wird die Berechnung der Componenten X, Y, Z einsfacher, wenn man den Anfangspunkt der Coordinaten in den angestiffenen Punkt verlegt; man darf dann in den Gleichungen (69) nur a = b = c = 0 sepen und die Grenzen der Veränderlichen x, y, z dieser Annahme gemäß bestimmen. Darnach ergibt sich einfach

$$w = \sqrt{x^2 + y^2 + z^2}$$

und die Werthe für die Componenten X, Y, Z nehmen die Form ans Deces, handbuch der Mechanik II.

$$X = -G\mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{x}{w} f(w),$$

$$Y = -G\mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{y}{w} f(w),$$

$$Z = -G\mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \frac{z}{w} f(w);$$

diese Componenten müssen aber nun einzeln berechnet und können nicht mehr aus einem einzigen Integral abgeleitet werden.

§. 100.

Die Ableitung der vorhergehenden Ausbrücke ist an die Bedingung geknüpft worden, daß sich die Grenzen des Körpers nicht bis zu dem angegriffenen Punkte erstrecken, wobei seine Ausbehnung in entgegen= gesetzter Richtung durchaus unbeschränkt ist. Es liegt aber auf der Hand, daß diese Bedingung und damit jede der übrigen, an welche die Ableitung der Werthe der Componenten X, Y, Z gebunden wurde, auch dann noch vollständig erfüllt wird, wenn der Körper den angegriffenen Punkt von mehreren ober von allen Seiten umgibt, ohne baß er jedoch mit diesem in Berührung kommt, also in dem Falle, wo der angegriffene Punkt irgend einen Ort bes in einem gegebenen Körper vorhandenen hohlen Raumes einnimmt. Denn der betreffende Punkt wird immer außerhalb einer jeden Aenderung 28 M kiegen, welche die Masse des veränderlichen wirkenden Körpertheiles mit Berücksichtigung ber gegebenen Begrenzung erhalten kann; es kann w niemals Rull werden, und das Aenderungsgesetz der Function U wird innerhalb ber Grenzen der Veränderlichen x, y, z immer bestimmte, endliche Werthe behalten. Endlich wird auch nichts gegen die Ableitung der Werthe von X, Y, Z aus dem der Function U mittels der Bariation der Con= stanten a, b, c zu erinnern sein, da auch hier, wie bet einem ganz außerhalb des Systems liegenden Punkte bie Grenzen ber Veranderlichen x, y, z unabhängig bleiben von der Lage des angegriffenen Punktes, und daher durch die Integration zwischen den Grenzen des Körpers keine der Größen a, b, c neu eingeführt wird. Unsere vorhergehenden Gleichungen (70) und (71), beziehungsweise (72) und (73) bürfen dem= nach auch in dem vorliegenden Falle ohne Beschränkung angewendet werden.

Eine solche Beschränkung tritt aber nothwendig ein, wenn sich die Grenzen des wirkenden Systems bis zu dem angegriffenen Punkte exfreden und dieser selbst dem System angehört. Untersuchen wir zuerst ben Fall, wo fich ber genannte Punkt in ber Begrenzungsfläche bes Systems besindet, wobei es gleichgültig sein wird, ob diese eine äußere, das System abschließende, ober eine innere, einen hohlen Raum begrenzende Fläche ist, so werben wir uns leicht überzeugen, daß auch hier die Bedingung, unter welcher die Gleichungen (69) abgeleitet wurden, noch befriedigt wird. Denn man kann sich, wie nahe man auch bei der Aenderung der Grenzen des wirkenden Körpertheiles dem angegriffe= nen Punkte gekommen sein mag, immer noch als Aenberung britter Orbming der Masse ein kleines Parallelepiped benken, welches fich nicht über ben angegriffenen Punkt hinaus erstreckt, welches also immer seinen Angiehungs=Mittelpunkt einschließen wird. Ferner wird auch die Integration, insoferne sie nicht näherungsweise ausgeführt werden muß, immer richtige Ergebnisse liefern, wenn auch die Aenberungsgesetze der Werthe von X, Y, Z für den angegriffenen Punkt selbst, also an der einen Grenze der Jutegrale (69) ober (74) unendlich werden, da ein-Zweifel über die Richtigkeit eines Integrals nur bann eintreten kann, wenn die Grenze, für welche das Aenderungsgesetz unendlich wird, über= fchritten worden ist. Der Anwendung dieser Gleichungen (69) steht also and in unserm jesigen Falle kein Bebenken entgegen.

Anders verhält es sich dagegen mit der Ableitung der Componenten X, Y, Z aus der Function U, sobald bei der Herstellung dieser lettern son auf die besondere Lage des angegriffenen Punktes Rücksicht genommen, dieselbe also unter der Boraussetzung integrirt und reduzirt wird, daß die Coordinaten a, b, c des angegriffenen Punktes Grenzen der Beränderlichen x, y, z sind; denn es werden dadurch offenbar in jewe Function von den Constanten a, b, c mehr eingeführt, als ohne diese Boraussetzung vorhanden wären, und die Bariation von U in Bezug auf biese Constanten wird dann im Allgemeinen für X, Y, Z unrichtige Berthe liefern. Damit ist natürlich nicht ausgeschlossen, daß in besonden Fällen auch diese aus der Function U abgeleiteten Werthe mit denen der Gleichungen (69) übereinstimmen, also richtig sein können. Im Allgemeinen aber wird die Ableitung der Componenten X, Y, Z ent der Function U nur dann richtige Werthe geben, wenn die Coor= dinaten a, b, c des angegriffenen Punktes nicht schon in der Function U als Grenzen von x, y, z eingeführt wer= den, sondern wenn erft nach der Bariation derselben in den Werthen der genannten Componenten ausgedrückt

wird, daß die Umhüllungsfläche bes wirkenden Körpers burch ben angegriffenen Punkt geht.

Liegt endlich ber angegriffene Punkt im Innern ber wirken ben Masse selbst, so kann man die Bestimmung der anziehenden Wirkung der lettern auf die vorhergehenden Fälle zurückführen, wenn man ben gegebenen Körper burch eine beliebige, burch ben angegriffenen Punkt gelegte Fläche, durch eine Ebene ober Augelfläche, in zwei Theile zerlegt, so daß dieser Punkt auf der Begrenzungsfläche eines jeden dieset Theile enthalten ist, und nach bem Vorhergehenden die von jedem dieser Theile ausgeübte Wirkung bestimmt; die Resultirende diefer beiden Wir= kungen wird die gesuchte Gesammtwirkung sein. Es läßt sich aber leicht einsehen, daß diese Gesammtwirkung auch unmittelbar burch die Gleichun= gen (69) erhalten werben kann, wenn man die Integrale zwischen ben Grenzen bes wirkenden Körpers nimmt; denn es ist in §. 42 ber Einleitung gezeigt worden, daß die Integration zwischen Greuzen der unabhängigen Veränderlichen, welche zu beiden Seiten eines Werthes berselben liegen, für welchen das betreffende Aenderungsgesetz Rull ober - unenblich wird, unrichtige ober wenigstens mit Vorsicht zu gebrauchenbe Ergebnissen liefern kann, wenn mit dem Werthe des Integrals ein Begriff verbunden wird, ber nach unserer Vorstellung keines Gegensapes fähig ist, wie die Begriffe: Länge, Fläche, Rauminhalt, Ge wicht, u. s. f.; daß aber die Ergebnisse der Integration immer richtig sein muffen, welchen Werth auch bas Aenberungsgesetz zwischen ben gegebenen Grenzen erhalten mag, wenn bie burch das Integral ausgedrückte Größe positive und negative Werthe annehmen kann. unserm gegenwärtigen Falle brückt das Integral eine anziehende Wir= Kung aus, und diese ist unserer Vorstellung gemäß allerdings eines Gegensazes fähig, und es stimmt in der That mit der Natur der Sacze überein, daß die Gesammiwirkung zweier Körpertheile, welche zu beiben Seiten des angezogenen Punktes liegen, der algebraischen Summe der Wirkungen, die von diesen Theilen einzeln ausgeübt werden, gleich ist, woraus sofort ber Schluß folgt, baß biese Gesammtwirkung in jedem Falle burch die Integration zwischen ben Grenzen ber wirkenden Masse richtig ausgebrückt wirb.

Die Ableitung der Werthe für die Componenten X, Y, Z aus der Function U wird aber hier dieselbe Vorsicht erfordern, wie in dem vorher betrachteten Falle; denn man kann sich hier immer um den anzgegriffenen Punkt herum einen Körpertheil abgegrenzt denken, dessen anziehende Wirkung Null ist, indem sie sich von zwei entgegengesetzten Seiten her immer aushebt. Die Größe und Grenze dieses wirkungslosen

Körpertheiles werben aber nothwendig von der Lage jenes Punktes abshängen; es wird sich ferner die mit Bezug auf die besondere Lage integrirte und reduzirte Function U nur auf den noch wirksamen Körpertheil beziehen, dessen Grenzen ebenfalls von den Coordinaten a, b, c abhängen, und die Ableitung der Werthe von X, Y, Z durch Variation dieser Constanten in dem reduzirten Werthe von U wird im Allgemeinen unrichtige Ergebnisse liesern, wobei wieder nicht ausgeschlossen ist, daß dieselben in besondern Fällen auch richtig sein können.

Aus den vorhergehenden Betrachtungen ziehen wir also den Schluß, daß die Gleichungen (69) und (74) für alle Fälle und für jede Lage des angegriffenen Punktes in Bezug auf das wirkende System anwends dar sind, die Gleichungen (70) und (71) aber nur für den Fall, wo der angegriffene Punkt außerhalb des Systems liegt, ihm nicht selbst ansgehört, oder überhaupt, wenn die Integration ohne besondere Reductionen für die Lage dieses Punktes ausgeführt und erst in den abgeleiteten Werthen von X, Y, Z die weitere Vereinfachung vorgenommen wird.

S. 101.

In manchen Fällen kann die Integration der Werthe von U, X, Y, Z einfacher werden, wenn die Lage eines Punktes durch seine Polarcoor- dinaten ausgedrückt wird; man hat dann, wenn $\sqrt{a^2 + b^2 + c^2}$ durch e ersett wird, für den angegriffenen Punkt nach S. 13 der Einleitung die Beziehungen:

 $a=e\sin\gamma\cos\epsilon$, $b=e\sin\gamma\sin\epsilon$, $c=e\cos\gamma$ (a. und für einen Punkt des Systems, für welchen $\sqrt{x^2+y^2+z^2}=r$ if, (§. 11 der Einl.)

 ${f z}={f r}\sin\vartheta\cos\omega$, ${f y}={f r}\sin\vartheta\sin\omega$, ${f z}={f r}\cos\vartheta$, also and

$$W = \sqrt{e^2 + r^2 - 2er \left[\cos\gamma\cos\vartheta + \sin\gamma\sin\vartheta\cos\left(\varepsilon - \omega\right)\right]}.$$

Ferner hat man nach S. 75

$$\frac{\mathrm{d}^3 M}{\mathrm{d} r \, \mathrm{d} \vartheta \, \mathrm{d} \omega} = q \, r^2 \sin \vartheta \;,$$

und bamit ergibt sich nun

75°.)
$$U = \int_{\omega_0}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} dr \cdot qr^2 \sin \vartheta F(w),$$

und für den besondern Fall: $f(w) = \frac{1}{w^2}$

75b.)
$$V = -\int_{\omega_0}^{\omega} \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} \int_{r_0}^{r} \frac{qr^2 \sin \vartheta}{\sqrt{e^2 + r^2 - 2er[\cos \gamma \cos \vartheta + \sin \gamma \sin \vartheta \cos(\varepsilon - \omega)]}}$$

Um sodann darans die Werthe von X, Y, Z abzuleiten, wird man beachten, daß U oder V als Functionen von a, b, c, und diese Größen selbst als Functionen von e, γ und ε zu betrachten sind, wonach man zuerst die Aenderungsgesetze erhält:

b.)
$$\begin{cases} \frac{\partial U}{\partial e} = \frac{\partial U}{\partial a} \cdot \frac{\partial a}{\partial e} + \frac{\partial U}{\partial b} \cdot \frac{\partial b}{\partial e} + \frac{\partial U}{\partial c} \cdot \frac{\partial c}{\partial e}, \\ \frac{\partial U}{\partial \gamma} = \frac{\partial U}{\partial a} \cdot \frac{\partial a}{\partial \gamma} + \frac{\partial U}{\partial b} \cdot \frac{\partial b}{\partial \gamma} + \frac{\partial U}{\partial c} \cdot \frac{\partial c}{\partial \gamma}, \\ \frac{\partial U}{\partial \varepsilon} = \frac{\partial U}{\partial a} \cdot \frac{\partial a}{\partial \varepsilon} + \frac{\partial U}{\partial b} \cdot \frac{\partial b}{\partial \varepsilon} + \frac{\partial U}{\partial c} \cdot \frac{\partial c}{\partial \varepsilon}. \end{cases}$$

Ferner ergeben sich aus ben Gleichungen (a) für die Aenderungsgesetze:

$$\frac{\partial a}{\partial e}$$
, $\frac{\partial a}{\partial \gamma}$, $\frac{\partial a}{\partial \varepsilon}$, $\frac{\partial b}{\partial e}$ u. s. f. die Werthe:

$$\frac{\partial a}{\partial e} = \frac{a}{e} = \sin \gamma \cos \epsilon , \quad \frac{\partial b}{\partial e} = \frac{b}{e} = \sin \gamma \sin \epsilon , \quad \frac{\partial c}{\partial e} = \frac{c}{e} = \cos \gamma ,$$

$$\frac{\partial a}{\partial \gamma} = e \cos \gamma \cos \epsilon , \quad \frac{\partial b}{\partial \gamma} = e \cos \gamma \sin \epsilon , \quad \frac{\partial c}{\partial \gamma} = -e \sin \gamma ,$$

$$\frac{\partial a}{\partial \epsilon} = -e \sin \gamma \sin \epsilon , \quad \frac{\partial b}{\partial \epsilon} = e \cos \gamma \cos \epsilon , \quad \frac{\partial c}{\partial \epsilon} = 0 ,$$

und wenn diese Ausbrücke in die Gleichungen (b) eingeführt und daraus durch Elimination die Werthe von $\frac{\partial U}{\partial a}$, $\frac{\partial U}{\partial b}$, $\frac{\partial U}{\partial c}$ gezogen werben, so sindet man

76.)
$$\begin{cases} \frac{\partial U}{\partial a} = \frac{\partial U}{\partial e} \sin \gamma \cos \varepsilon + \frac{\partial U}{\partial \gamma} \frac{\cos \gamma \cos \varepsilon}{e} - \frac{\partial U}{\partial \varepsilon} \frac{\sin \varepsilon}{e \sin \gamma}, \\ \frac{\partial U}{\partial b} = \frac{\partial U}{\partial e} \sin \gamma \sin \varepsilon + \frac{\partial U}{\partial \gamma} \frac{\cos \gamma \sin \varepsilon}{e} - \frac{\partial U}{\partial \varepsilon} \frac{\cos \varepsilon}{e \sin \gamma}, \\ \frac{\partial U}{\partial c} = \frac{\partial U}{\partial e} \cos \gamma - \frac{\partial U}{\partial \gamma} \frac{\sin \gamma}{e}, \end{cases}$$

und diese Werthe dürfen nur noch mit G μ multiplicirt werden, um jene von X, Y, Z zu erhalten.

Die erste der Gleichungen (b) kann aber auch unter die Form;

$$\frac{\partial \mathbf{U}}{\partial \mathbf{e}} = \frac{\partial \mathbf{U}}{\partial \mathbf{a}} \frac{\mathbf{a}}{\mathbf{e}} + \frac{\partial \mathbf{U}}{\partial \mathbf{b}} \frac{\mathbf{b}}{\mathbf{e}} + \frac{\partial \mathbf{U}}{\partial \mathbf{c}} \frac{\mathbf{c}}{\mathbf{e}}$$

gebracht werben und gibt

$$G\mu \frac{\partial U}{\partial e} = X\frac{a}{e} + Y\frac{b}{e} + Z\frac{c}{e}.$$

Bergleicht man bann biesen Ausbruck mit ber Gleichung (12) in §. 12 bes ersten Buches, indem man beachtet, daß $\frac{a}{e}$, $\frac{b}{e}$, $\frac{c}{e}$ bie Cosinus der Winkel ausbrücken, welche der zum Punkte abe gezogene Fahrstrahl mit den drei rechtwinkligen Achsen oder mit den Richtungen der drei Componenten K, Y, Z bildet, so wird man einsehen, daß das Aenderungsgeset: $G\mu\frac{\partial U}{\partial e}$ die nach jenem Fahrstrahl gerichtete Seitenstraft der Gesammtwirkung R vorstellt.

Auf gleiche Weise sindet man aus der zweiten der Gleichungen (b), daß $G\mu \frac{\partial U}{e \, \delta \, \gamma}$ die zu der vorhergehenden sentrechte, in der Sbene des Wintels γ liegende Componente vorstellt, und die dritte jener Gleichungen zeigt, daß die dritte, zu den beiden vorhergehenden rechtwinklige Seitenkraft, welche zur Sbene der xy parallel ist, durch $G\mu \frac{\partial U}{e \sin \gamma \, \delta \, s}$ ausgedrückt wird. Man kann also statt der frühern Seitenkräfte X, Y, Z die zulest erhaltenen:

$$\mathbf{X} = \mathbf{G}\mu \frac{\delta \mathbf{U}}{\delta \mathbf{e}} \quad , \quad \mathbf{C} = \mathbf{G}\mu \frac{\delta \mathbf{U}}{\mathbf{e}\,\delta\,\gamma} \quad , \quad \mathbf{C} = \mathbf{G}\mu \frac{\delta \mathbf{U}}{\mathbf{e}\,\sin\,\gamma\,\delta\,\varepsilon} \quad (77.$$

aus den Functionen U oder V ableiten, wenn sie durch Polarcoordinaten ausgedrückt sind, und mittels ihrer die Resultirende R wie gewöhnlich bestimmen.

Für den Fall, daß der angegriffene Punkt selkst als Anfangs= punkt der Polarcoordinaten genommen werden soll, wird einfach

$$w = r$$
,

also die geometrische Wirkung für einen Punkt, bessen Goordinaten w. J., r sind,

$$\frac{\mathrm{d}^3 \mathbf{R}}{\mathrm{d} \, \omega \, \mathrm{d} \, \vartheta \, \mathrm{dr}} = \mathrm{G} \, \mu \, \mathrm{qr}^2 \sin \vartheta \, \mathrm{f(r)} \; ;$$

die zu den Achsen der x, y, z parallelen Componenten dieser Wirkung sind daher

$$\begin{cases} \frac{d^3X}{d\omega d\vartheta dr} = G\mu q r^2 \sin^2 \vartheta \cos \omega f(r), \\ \frac{d^3Y}{d\omega d\vartheta dr} = G\mu q r^2 \sin^2 \vartheta \sin \omega f(r), \\ \frac{d^3Z}{d\omega d\vartheta dr} = G\mu q r^2 \sin \vartheta \cos \vartheta f(r). \end{cases}$$

Die Ausbrücke für die entsprechenben Componenten der Gesammt= wirkung werden demnach

$$X = G\mu \int_{\omega_0}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} \int_{r_0}^{r} dr \cdot r^2 f(r) \sin^2 \vartheta \cos \omega ,$$

$$Y = G\mu \int_{\omega_0}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} \int_{r_0}^{r} dr \cdot r^2 f(r) \sin^2 \vartheta \sin \omega ,$$

$$Z = G\mu \int_{\omega_0}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} \int_{r_0}^{r} dr \cdot r^2 f(r) \sin \vartheta \cos \vartheta .$$

Für den in der Natur stattfindenden Fall ist aber $f(r) = \frac{1}{r^2}$; für diesen hat man also einfacher

$$X = G\mu \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} dr \cdot \sin^{2}\vartheta \cos\omega ,$$

$$Y = G\mu \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} dr \cdot \sin^{2}\vartheta \sin\omega ,$$

$$Z = G\mu \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} dr \cdot \sin\vartheta \cos\vartheta ,$$

und diese Ausbrücke werben in solchen Fällen Anwendung sinden, wo sich die Grenzen von r einfach in Function von I und w ausdrücken lassen.

S. 102.

Um das Vorhergehende durch einige Beispiele zu beleuchten und wie bei dem Schwerpunkte mit dem Einfachsten anzufangen, sei zuerst die Wirkung einer materiellen geraden Linie auf einen gegebenen materiellen Punkt zu untersuchen, und zwar unter der Voraussehung des in der Natur stattsindenden Falles, daß die gegenseitige Anziehung zweier Atome dem Quadrate ihrer Entfernung verkehrt proportional ist, daß also

$$f(w) = \frac{1}{w^2}.$$

Rehmen wir diese Gerade als Achse der x an, so hat man

$$\mathbf{V} = -\int_0^1 d\mathbf{x} \cdot \frac{\mathbf{q}}{\mathbf{w}} ,$$

wenn q die geometrische Dichte, 1 die Länge der gegebenen Geraden bezeichnet, und diese ihren einen Endpunkt im Anfang der Coordinaten hat. Ist dann q constant, und wird die Ebene der xy durch den ansgegriffenen Punkt gelegt, dessen Lage in dieser Ebene durch die Coorsbinaten a und d bestimmt sei, so wird

$$w = \sqrt{(a-x)^2 + b^2} = \sqrt{b^2 + x'^2}$$

und bemnach

$$\Delta V = q \int dx' \cdot \frac{1}{\sqrt{b^2 + x'^2}} = \frac{1}{2} q \Delta \cdot \log \left(x' + \sqrt{b^2 + x'^2}\right)^2,$$

indem man für $\int dz \cdot \frac{1}{z}$ das allgemeinere, auch für negative Werthe von z gültige Integral $\frac{1}{2}$ $A \cdot \log z^2$ nimmt. Zwischen den entsprechens den Grenzen x' = a - 1 für x = 1, x' = a für x = 0 hat man daher

$$V = \frac{1}{2} q \log \left(\frac{a - 1 + \sqrt{b^2 + (a - 1)^2}}{a + \sqrt{a^2 + b^2}} \right)^2$$

und

$$X = G\mu \frac{\delta V}{\delta a} = G\mu q \left(\frac{1}{\sqrt{b^2 + (a-1)^2}} - \frac{1}{\sqrt{a^2 + b^2}} \right),$$

was sich indessen ebenso leicht direct aus dem Integral:

$$X = G\mu q \int_{0}^{1} dx \cdot \frac{a-x}{\sqrt{[(a-x)^{2}+b^{2}]^{3}}}$$

ergeben hatte. Ferner findet man

$$Y = G\mu \frac{dV}{db} = G\mu qb \left(\frac{1}{[a-l+Vb^2+(a-l)^2]Vb^2+(a-l)^2} - \frac{1}{(a+Va^2+b^2)Va^2+b^2} \right).$$

Für a = $\frac{1}{2}$ l, also wenn der angegriffene Punkt von beiden Enden der Geraden gleich weit entfernt ist, wird

$$X = 0,$$

$$Y = R = \frac{G \mu q b}{\sqrt{\frac{1}{4} l^2 + b^2}} \left(\frac{1}{\sqrt{\frac{1}{4} l^2 + b^2} - \frac{1}{4} l} - \frac{1}{\sqrt{\frac{1}{4} l^2 + b^2} + \frac{1}{4} l} \right)$$

$$= G \mu q l. \frac{1}{\sqrt{b^2 (\frac{1}{4} l^2 + b^2)}}.$$

Die Wirkung ist demnach bieselbe, als wenn die ganze Masse q1 der Linie in

ber Entfernung W, $=\sqrt{b^2(\frac{1}{4}l^2+b^2)}$ von jenem Punkte vereinigt wäre. Wenn also AB, Fig. 76, die gegebene Linie vorstellt, C ihre Witte und M der angegriffene Punkt ist, so hat man MC=b, $AM=\sqrt{\frac{1}{4}l^2+b^2}$, und folglich ist W, = OM die mittlere geometrische Proportionale zwischen AM und CM, wonach die Construction keiner weitern Erklärung bedürfen wird.

Acgt der angegriffene Punkt in der Richtung der wirkenden Geraden, so hat man b=0 und Y=0; die allgemeinen Werthe von V und X dagegen nehmen die Form an:

$$V = \frac{1}{2} q \log \left(\frac{a - l + \sqrt{(a - l)^2}}{2a} \right)^2$$
, $X = G \mu q \left(\frac{1}{\sqrt{(a - l)^2}} - \frac{1}{a} \right)$,

und man findet für den Fall, wo der angegriffene Punkt in der Verslängerung jener Geraden liegt, also a=1+c gesetzt werden kann, die Werthe:

$$V = q \log \frac{c}{1+c} , \quad X = G \mu q \left(\frac{1}{c} - \frac{1}{1+c}\right) = G \mu \frac{\delta V}{\delta a}$$

$$= G \mu q l \frac{1}{c(1+c)} ,$$

aus beren lettem sogleich

$$\mathbf{W}_{i} = \sqrt{c(1+c)}$$

folgt, so daß in diesem Falle der Anziehungsmittelpunkt O, Fig. 77, von M um die mittlere geometrische Proportionale zwischen AM oder 1+c und BM=c entfernt liegt.

Hat man dagegen a = 1 - c, Fig. 78, liegt also ber angegriffene Punkt auf der wirkenden Geraden selbst, so wird

$$V = \frac{1}{2} q \log_n \left(\frac{-c + \sqrt{(-c)^2}}{2(1-c)} \right)^2 = q \log_n 0,$$

$$X = G \mu q \left(\frac{1}{c} - \frac{1}{1-c} \right) = G \mu q (1-2c) \frac{1}{(1-c)c}, *)$$

und der Werth von X zeigt, daß die Wirkung in diesem Falle dieselbe ist, als wenn blos das Stück AD = AB - 2BC vorhanden wäre, wie dieses von selbst als einzig richtiges Ergebniß einleuchtet. With diesem Werthe von X würde aber der aus V abgeleitete $G\mu \frac{\partial V}{\partial a}$ nicht

$$X = G \mu q \int_{0}^{1} dx \cdot \frac{1}{(a-x)^{a}} = G \mu q \left(\frac{1}{a-1} - \frac{1}{a} \right)$$

nehmen darf, wenn dieser Ansbruck allen Lagen jenes Punktes entsprechen soll; in der That sieht man, daß das allgemeine Aenderungsgesetz von X, nämlich $\frac{dX}{dx} = \frac{a-x}{w} \cdot \frac{1}{w^3}$ das Zeichen ändert, wenn x = a wird, was aber nicht mehr der Fall ist, wenn man in der obigen Braussetzung einsach $\frac{a-x}{w} = 1$ sett. Nan müßte vielmehr dem Werthe von X die Korm geben:

$$\Delta X = -G\mu q \int dw \cdot \frac{w}{\sqrt{\overline{w}^6}} = -\frac{1}{2}G\mu q \int du \cdot \frac{1}{\sqrt{\overline{u}^3}},$$

worin u = w' ift, und woraus sich zwischen ben Grenzen i und O fat x bie anziehende Wirkung X wie sben ergibt, namlich

$$X = G\mu q \left(\frac{1}{\sqrt{(a-1)^a}} - \frac{1}{a}\right),$$

^{*)} Aus den obigen Ergebnissen ergibt sich, daß man für den Fall, wo b == 0 ift, der angegrissene Punkt also in der Richtung der wirkenden Geraden liegt, nicht geradezu

mehr übereinstimmen, wie es gemäß der oben gegebenen Erläuterung nicht wohl anders sein kann.

Wird endlich a=1, c=0, so ergibt sich $X=\infty$, also $W_1=0$, d. h. ber Mittelpunkt der Anziehung fällt mit dem Endpunkt der gegebenen Geraden, in dem sich auch der angegriffene Punkt besindet, zussammen.

S. 103.

Sei ferner eine materielle Kreislinie gegeben, und beren Wirkung auf einen beliebig gelegenen Punkt zu suchen.

Die Ebene des Kreises werde als die der xy, sein Mittelpunkt O, Fig. 79, als Anfangspunkt der Coordinaten angenommen, und die Achse der x durch den Fußpunkt P der von dem angegriffenen Punkte M auf die Ebene des Kreises gefällten Senkrechten MP gelegt, so daß die Lage dieses Punktes durch die Coordinaten OP = a und MP = c bestimmt ist. Sind dann ON = r und Winkel NOP = w die Polarcoordinaten eines beliedigen Punktes N der Kreislinie, NM = w die Entfernung desselben von dem Punkte M, so hat man zuerst

$$w^2 = a^2 + c^2 + r^2 - 2r \sqrt{a^2 + c^2} \cos \widehat{MON}$$
,

und da in dem rechtwinkligen spärischen Dreiecke NAQ

$$\cos \widehat{NQ} = \cos \widehat{MON} = \cos \widehat{NA} \cos \widehat{AQ} = \frac{a}{\sqrt{a^2 + c^2}} \cos \omega$$
, so with

$$w^2 = a^2 + r^2 + c^2 - 2 \operatorname{ar} \cos \omega$$
.

Ferner hat man allgemein

$$\frac{\mathrm{d}M}{\mathrm{d}s} = \frac{\mathrm{d}M}{\mathrm{r}\,\mathrm{d}\,\omega} = q \quad , \quad V = -\int_0^{2\pi} \mathrm{d}\,\omega \cdot \frac{\mathrm{r}\,q}{\mathrm{w}} \, ,$$

und bemnach für eine constante Dichte

$$V = -qr \int_{0}^{2\pi} d\omega \cdot \frac{1}{\sqrt{a^{2}+r^{2}+c^{2}-2ar\cos\omega}}.$$

Sest man nun

$$a^2 + r^2 + c^2 = m^2 + n^2$$
,
 $2ar = 2mn$

so zieht man baraus die Werthe:

$$m+n = \sqrt{(a+r)^2+c^2}$$
,
 $m-n = \sqrt{(a-r)^2+c^2}$,

durch welche auch m und n bekannt sind, und der Ausbruck für V nimmt die Form an:

$$V = -\operatorname{qr} \int_{0}^{2\pi} d\omega \cdot \frac{1}{\sqrt{m^{2} + n^{2} - 2m n \cos \omega}}.$$

Ich mache nun ferner

$$\tan \frac{1}{2} \omega = \sqrt{\frac{m-n}{m+n}} \tan \frac{1}{2} u$$

und leite baraus ab

$$\frac{d\omega}{du} = \sqrt{\frac{m-n}{m+n}} \frac{1+\tan^2 \frac{1}{4}u}{1+\tan^2 \frac{1}{4}\omega};$$

mit dem vorstehenden Werthe und der Beziehung:

$$\frac{1-\tan^2\frac{1}{4}u}{1+\tan^2\frac{1}{4}u}=\cos u$$

folgt bann

$$\frac{d\omega}{du} = \sqrt{m^2 - n^2} \frac{1}{m + n\cos u}.$$

Auf gleiche Weise ergibt sich nach und nach

$$m^2 + n^2 - 2m n \cos \omega = m^2 + n^2 - 2m a \frac{1 - \tan^2 \frac{1}{2} \omega}{1 + \tan^2 \frac{1}{2} \omega}$$

$$= (m^2 - n^2) \frac{m - n \cos u}{m + n \cos u},$$

und mit diesen Substitutionen wird nun

$$V = -qr \int_{0}^{2\pi} \frac{1}{\sqrt{m^{2} - n^{2} \cos^{2} u}} = -\frac{qr}{m} \int_{0}^{2\pi} \frac{1}{\sqrt{1 - \frac{n^{2}}{m^{2}} \cos^{2} u}},$$

wenn man beachtet, daß 2π und 0 auch die Grenzen von u sind. Zulett wird man sich aus dem Vorhergehenden leicht überzeugen, daß im Allgemeinen m immer größer ist als n, daß man also die Wurzelsgröße im Nenner des vorstehenden Integrals in eine convergirende Reihe nach den aufsteigenden Potenzen von $\frac{n^2}{m^2}\cos^2 u$ entwickeln kann; man sindet so

$$\left(1-\frac{n^2}{m^2}\cos^2 u\right)^{-\frac{1}{2}}=1+\frac{1}{2}\frac{n^2}{m^2}\cos^2 u+\frac{1\cdot 3}{2\cdot 4}\frac{n^4}{m^4}\cos^4 u+\frac{1\cdot 3\cdot 5}{2\cdot 4\cdot 6}\frac{n^6}{m^6}\cos^6 u+\text{etc.};$$

das allgemeine Glied des Werthes von V hat daher die Form:

$$-\frac{qr}{m}\int_{0}^{2\pi} \frac{1 \cdot 3 \cdot 5 \cdot \dots \cdot (2\nu-1)}{2 \cdot 4 \cdot 6 \cdot \dots \cdot 2\nu} \left(\frac{n}{m}\right)^{2\nu} \cos^{2\nu} u$$

und gibt burch Ausführung ber Integration ein Glieb von ber Form:

$$-\frac{qr}{m} \frac{1 \cdot 3 \cdot 5 \cdot \dots \cdot 2\nu - 1}{2 \cdot 4 \cdot 6 \cdot \dots \cdot 2\nu} \left(\frac{n}{m}\right)^{2\nu} \cdot \frac{2\nu - 1}{2\nu} \cdot \frac{2\nu - 3}{2\nu - 2} \cdot \dots \cdot \frac{3}{4} \cdot \frac{1}{2} 2\pi$$

ober

$$-2\pi \frac{qr}{m} \left[\frac{1 \cdot 3 \cdot 5 \cdot \ldots \cdot (2\nu - 1)}{2 \cdot 4 \cdot 6 \cdot \ldots \cdot 2\nu} \right]^{2} \left(\frac{n}{m} \right)^{2\nu}.$$

Man hat bemnach

$$V = -2\pi \frac{qr}{m} \left[1 + \left(\frac{1}{2}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^2 + \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^4 + \left(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6}\right)^2 \left(\frac{n}{m}\right)^6 + \text{etc.} \right],$$

und dieser Werth gilt für jede Lage des angegriffenen Punktes. Aus ihm ergeben sich dann die beiden Componenten X und Z (Y ist offen=bar Rull) als Aenderungsgesetze in Bezug auf a und c. Dazu hat man bekanntlich

$$\frac{\partial V}{\partial a} = \frac{\partial V}{\partial m}\frac{\partial m}{\partial a} + \frac{\partial V}{\partial n}\frac{\partial n}{\partial a} \quad , \quad \frac{\partial V}{\partial c} = \frac{\partial V}{\partial m}\frac{\partial m}{\partial c} + \frac{\partial V}{\partial n}\frac{\partial n}{\partial c}$$

und erhält bemnach einmal

$$X = G\mu \frac{\partial V}{\partial a} = 2\pi G\mu qr \left[\frac{\partial m}{\partial a} \cdot \frac{1}{m^2} \left\{ 1 + \left(\frac{1}{2} \right)^2 \left(\frac{n}{m} \right)^2 + \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \right)^2 \left(\frac{n}{m} \right)^4 + \text{etc.} \right\}$$
$$-\frac{1}{m^3} \left(m \frac{\partial n}{\partial a} - n \frac{\partial m}{\partial a} \right) \left\{ 2 \left(\frac{1}{2} \right)^2 \frac{n}{m} + 4 \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \right)^2 \left(\frac{n}{m} \right)^3 + \text{etc.} \right\}$$

und dann für Z einen ganz ähnlichen Ausdruck, in welchem nur de für da steht. Die obigen Werthe von m+n und m—n geben aber

$$\frac{\delta m}{\delta a} = \frac{1}{2} \frac{s+r}{m+n} + \frac{1}{2} \frac{a-r}{m-n} \quad \frac{\delta n}{\delta a} = \frac{1}{2} \frac{a+r}{m+n} - \frac{1}{2} \frac{a-r}{m-n},$$

$$\frac{\delta m}{\delta c} = \frac{1}{2} c \left(\frac{1}{m+n} + \frac{1}{m-n} \right) \quad \frac{\delta n}{\delta c} = \frac{1}{2} c \left(\frac{1}{m+n} - \frac{1}{m-n} \right),$$

und bamit folgt weiter

$$\frac{\partial m}{\partial a} = \frac{ma - nr}{m^2 - n^2}, \quad m\frac{\partial n}{\partial a} - n\frac{\partial m}{\partial a} = -\frac{2mna - (m^2 + n^2)r}{m^2 - n^2},$$

$$\frac{\partial m}{\partial c} = \frac{mc}{m^2 - n^2}, \quad m\frac{\partial n}{\partial c} - n\frac{\partial m}{\partial c} = -\frac{2mnc}{m^2 - n^2},$$

wodurch dann die Werthe von X und Z die Formen annehmen:

$$X = \frac{2\pi G \mu qr}{m^{2}(m^{2}-n^{2})} \left[(ma-nr) \left\{ 1 + \left(\frac{1}{2}\right)^{2} \left(\frac{n}{m}\right)^{2} + \left(\frac{1\cdot3}{2\cdot4}\right)^{2} \left(\frac{n}{m}\right)^{4} + \text{etc.} \right\} + \frac{2mna - (m^{2}+n^{2})r}{m} \left\{ 2\left(\frac{1}{2}\right)^{2} \frac{n}{m} + 4\left(\frac{1\cdot3}{2\cdot4}\right)^{2} \left(\frac{n}{m}\right)^{2} + \text{etc.} \right\} \right],$$

$$Z = \frac{2\pi G \mu qrc}{m(m^{2}-n^{2})} \left[1 + 5\left(\frac{1}{2}\right)^{2} \left(\frac{n}{m}\right)^{2} + 9\left(\frac{1\cdot3}{2\cdot4}\right)^{2} \left(\frac{n}{m}\right)^{4} + 13\left(\frac{1\cdot3\cdot5}{2\cdot4\cdot6}\right)^{2} \left(\frac{n}{m}\right)^{6} + \text{etc.} \right],$$

In einigen besondern Fällen lassen sich diese Werthe auf, einfachere Ausbrücke zurückführen.

Sei zuerst a=0, so daß der angegriffene Punkt senkrecht über dem Mittelpunkte des Kreises liegt; es wird dann $m \Rightarrow \sqrt{r^2 + c^2}$, n=0, und man hat einmal, wie sich von selbst versteht, $X \Rightarrow 0$ und dann

$$Z = \frac{2\pi G \mu qrc}{m^3} = \frac{2\pi G \mu qrc}{\sqrt{(r^2 + c^2)^3}}.$$

Beachtet man dabei, daß 2π qr die Masse der anziehenden Kreislinie ist, so sindet man die Gleichung

$$\mathbf{W}^{2} = (\mathbf{r}^{2} + \mathbf{c}^{2}) \sqrt{\frac{\mathbf{r}^{2} + \mathbf{c}^{2}}{\mathbf{c}^{2}}}$$

we Bestimmung der Entsernung des Anziehungsmittelpunktes von dem angegriffenen Punkte. Für c=r gibt dieselbe $\mathbf{W}_r = r\sqrt{8} = 1,681...$ r wed allgemein, für c=kr, $\mathbf{W}_r = r$

Nehmen wir dagegen an, daß der angegriffene Punkt in der Ebene des Kreises selbst liegt oder daß c = 0 ist, so wird auch, wie es sein muß. Z = 0, und für den Werth von X können wir nun zwei Fälle unterscheiben, nämlich ob der angegriffene Punkt außerhalb des Kreises liegt, also a > r ist, oder ob er sich innerhalb desselben besindet, also a < r ist. Im ersten Falle, wenn a > r ist, haben wir

$$m = \frac{1}{2}(a+r) + \frac{1}{2}(a-r) = a$$
, $ma - nr = m^2 - n^2$,

$$n = \frac{1}{2}(a+r) - \frac{1}{2}(a-r) = r$$
, $\frac{2mna - (m^2 + n^2)r}{m} \frac{n}{m} = (m^2 - n^2) \frac{r}{a}$

und bemnach auch nach einigen weitern Reductionen

$$\mathbf{X} = \frac{2\pi G \mu q \mathbf{r}}{\mathbf{a}^2} \left[1 + 3\left(\frac{1}{2}\right)^2 \left(\frac{\mathbf{r}}{\mathbf{a}}\right)^2 + 5\left(\frac{1.3}{2.4}\right)^2 \left(\frac{\mathbf{r}}{\mathbf{a}}\right)^4 + 7\left(\frac{1.3}{2.4.6}\right)^2 \left(\frac{\mathbf{r}}{\mathbf{a}}\right)^6 + \text{etc.} \right].$$

Im zweiten Falle, wenn der Punkt von der Areislinie umschlossen ist, und a < r, haben wir

$$m = \frac{1}{2}(a+r) + \frac{1}{2}(r-a) = r$$
, $ma-nr=0$,

$$n = \frac{1}{2}(a+r) - \frac{1}{2}(r-a) = a$$
, $\frac{2mna - (m^2 + n^2)r}{m} = n^2 - m^2$;

folglich wird nun

$$X = \frac{2\pi G \mu qr}{r^2} \left[2 \left(\frac{1}{2} \right)^2 \frac{a}{r} + 4 \left(\frac{1.3}{2.4} \right)^2 \left(\frac{a}{r} \right)^3 + 6 \left(\frac{1.3.5}{2.4.6} \right)^2 \left(\frac{a}{r} \right)^5 + \text{etc.} \right]$$

$$= -\frac{\pi G \mu qa}{r^2} \left[1 + 2 \left(\frac{3}{4} \right)^2 \left(\frac{a}{r} \right)^2 + 3 \left(\frac{3 \cdot 5}{4 \cdot 6} \right)^2 \left(\frac{a}{r} \right)^4 + \text{etc.} \right].$$

Im ersten Falle wird baher

$$\mathbf{W}_{r} = \frac{1}{\left[1 + 3\left(\frac{1}{2}\right)^{2}\left(\frac{\mathbf{r}}{\mathbf{a}}\right)^{2} + 5\left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4}\right)^{2}\left(\frac{\mathbf{r}}{\mathbf{a}}\right)^{4} + \text{etc.}\right]^{\frac{1}{2}}},$$

und man schließt baraus, daß in diesem Falle der Anziehungsmittelpunkt immer zwischen dem Mittelpunkte des Kreises und demjenigen Halbkreise liegt, welcher dem angegriffenen Punkte zugewendet ist; denn es ist jedenfalls W, kleiner als a und größer als a-r. Im zweiten Valle ist X negativ, der Anziehungsmittelpunkt liegt folglich auf der entgegengesetzen Seite des angegriffenen Punktes und zwar wie leicht zu sehen außerhalb des Kreises; denn man hat für a=0 auch X=0 und $W_1=-\infty$; sowie sich dann der angegriffene Punkt von dem Mittelpunkt des Kreises entfernt, oder a wächst, wird

$$\mathbf{W}_{r} = -\frac{r}{\left[\frac{a}{2r}\left\{1 + 2\left(\frac{3}{4}\right)^{2}\left(\frac{a}{r}\right)^{2} + 3\left(\frac{3\cdot5}{4\cdot6}\right)^{2}\left(\frac{a}{r}\right)^{4} + \text{etc.}\right\}\right]^{\frac{1}{4}}}$$

dem absoluten Werthe nach kleiner und erst, wie wir sogleich sehen werden, gleich Rull, wenn a = r geworden ist.

Für diesen besondern Fall, wo der angegriffene Punkt ein Punkt der Kreislinie selbst ist, hat man $\frac{a}{r} = \frac{r}{a} = 1$, und die vorhersgehenden Werthe von X convergiren nicht mehr, sondern entsprechen einem unbegrenzten Jahlenwerthe. Man überzeugt sich auch leicht durch den allgemeinen unmittelbaren Werth von X, nämlich

$$X = G\mu qr \int_0^{2\pi} \frac{a - r \cos \omega}{\sqrt{(a^2 + r^2 - 2 \operatorname{ar} \cos \omega)^3}},$$

daß bieser für a=r, und wenn $\omega=2\,\omega'$ gesetzt wird, die Form:

$$X = G\mu q \int_0^{\pi} d\omega' \cdot \frac{1}{\sin \omega'} = G\mu q \int_0^{\pi} \cdot \log n \tan \frac{1}{2} \omega'$$

annimmt, und X demnach in diesem Falle unendlich, W, also Null wird.

§. 104.

Um die Wirkung einer materiellen Kreisfläche auf einen materiellen Punkt zu berechnen, hat man für eine gleiche Lage des Coorsbinaten = Systems, wie im vorhergehenden Falle, und mit gleicher Bezeichnung der Coordinaten des angegriffenen Punktes die Beziehungen:

$$\frac{d^2M}{drd\omega} = rq , \quad w^2 = a^2 + r^2 + c^2 - 2ar\cos\omega ,$$

in welchen nun r veränderlich ist, und damit folgt für eine Ring= fläche, welche von zwei concentrischen Kreisen begrenzt wird, deren Dalbmesser R und ro sind, die Function:

$$V = -\int_{\mathbf{r_0}}^{\mathbf{R}} \int_{\mathbf{0}}^{2\pi} \frac{\mathbf{rq}}{\sqrt{\mathbf{a^2 + r^2 + c^2 - 2ar\cos\omega}}}.$$

Wenn die Dichte q nur eine Function von r ist, sich also vom Mittel= punkt gegen den Umfang hin in jeder Richtung auf gleiche Weise ändert und für eine concentrische Kreislinie constant ist, hat man daher auch den Ausbruck:

$$V = -\int_{\mathbf{r_0}}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r} \, \mathbf{q} \int_{\mathbf{0}}^{2\pi} \frac{1}{\sqrt{\mathbf{a}^2 + \mathbf{r}^2 + \mathbf{c}^2 - 2\mathbf{a}\mathbf{r}\cos\omega}},$$

worin das innere Integral ganz mit dem im vorhergehenden **S. be**= handelten übereinstimmt. Die dortige Entwicklung dürfte aber hier wegen der noch auszuführenden Integration in Bezug auf r nicht zweck= mäßig sein; man wird jest besser a² + r² + c² durch m², 2 ar durch n² ersesen und das obige Integral unter die Form bringen:

$$V = -\int_{\mathbf{r_o}}^{\mathbf{R}} \frac{\mathbf{r} \, \mathbf{q}}{\mathbf{m}} \int_{0}^{2\pi} \frac{1}{\mathbf{d} \, \omega} \cdot \frac{1}{1 - \frac{\mathbf{n}^2}{\mathbf{m}^2} \cos \omega}.$$

Die Entwickelung der Wurzelgröße, worin $\frac{n^2}{m^2}$ immer kleiner als 1 ist, gibt dann die convergirende Reihe:

$$\left(1 - \frac{n^2}{m^2}\cos\omega\right)^{-\frac{1}{2}} = 1 + \frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \frac{n^4}{m^4}\cos^2\omega + \frac{1 \cdot 3 \cdot 5 \cdot 7}{2 \cdot 4 \cdot 6 \cdot 8} \frac{n^8}{m^8}\cos^4\omega + \text{etc.}$$

$$+ \frac{n^2}{2m^2}\cos\omega\left(1 + \frac{3 \cdot 5}{4 \cdot 6} \frac{n^4}{m^4}\cos^2\omega + \frac{3 \cdot 5 \cdot 7 \cdot 9}{4 \cdot 6 \cdot 8 \cdot 10} \frac{n^8}{m^8}\cos^4\omega + \text{etc.}\right)$$

und mit der Beachtung, daß für jeden ganzen positiven Werth von v

$$\int_0^{2\pi} d\omega \cdot \cos\omega \cdot \cos^2\omega = 0,$$

daß also der ganze zweite Theil der vorstehenden Entwickelung bei der Integration wegfällt, findet man für V den angenäherten Werth:

$$V = -2\pi \int_{r_0}^{R} \frac{qr}{m} \left[1 + \left(\frac{1}{2} \right)^2 \frac{3}{4} \frac{n^4}{m^4} + \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \right)^2 \frac{5 \cdot 7}{6 \cdot 8} \frac{n^8}{m^8} + \text{etc.} \right].$$

Die weitere Ausführung dieses Integrals ist immer möglich, wenn q durch eine rationale Function von r ausgedrückt ist, aber selbst für eine constante Dichte nicht mehr einfach. Beschränken wir uns daher für die weitere Untersuchung auf die beiden einfachern Fälle, wo entweder a ober c Null und q constant ist.

Wenn a=0 ist, der angegriffene Punkt also wieder senkrecht über dem Mittelpunkt der anziehenden Fläche liegt, hat man unmittelbar

$$V = -2\pi q \int_{r_0}^{R} \frac{r}{\sqrt{r^2 + c^2}} = -2\pi q \left(\sqrt{R^2 + c^2} - \sqrt{r_0^2 + c^2} \right),$$

und bamit folgt

$$Z = G\mu \frac{\delta V}{\delta c} = 2\pi G\mu qc \left(\frac{1}{\sqrt{\overline{r_0}^2 + c^2}} - \frac{1}{\sqrt{\overline{R^2 + c^2}}}\right)$$

als Intensität der anziehenden Wirkung einer Ringsläche auf einen Punkt in der Normalen ihres Mittelpunktes. Setzt man hier $r_0=0$, so hat man für die Wirkung einer ganzen Kreissläche auf einen solchen Punkt den Ausdruck:

$$Z = 2\pi G \mu q \left(1 - \frac{c}{\sqrt{R^2 + c^2}}\right) = 2\pi G \mu q R^2 \left(\frac{1}{R^2} - \frac{c}{R^2 \sqrt{R^2 + c^2}}\right),$$

und man sieht, daß in beiden Fällen der Werth für W, nicht einfach werden kann. *)

In dem andern Falle, wo c=0 ist, der angegriffene Punkt also in der Ebene des Kreises selbst liegt, wird man am einfachsten auf die im vorhergehenden s. dargestellte Entwickelung des innern Integrals der Function v zurücksommen, da diese für den gegenwärtigen Fall ein=

mit der obigen $\frac{c}{\sqrt{r_0^2+c^2}}$ übereinkommt, wenu r_0 und c veränderlich genoms

men werden. Diese Function erhält nämlich für x=0 und y=0 alle mögsliche Werthe zwischen 0 und a; denn setzt man zuerst y=0, so wird z=a für jeden Werth von x; nimmt man dagegen zuerst x=0, so wird z=0 für jeden Werth von y, also auch für y=0. Dieses sind aber nur die Grenze

werthe; benn macht man y = mx, so wird $z = \frac{a}{\sqrt{1 + m^2}}$ und nimmt nun für

jedes x alle Werthe anzwischen a und 0, wenn man m von Anll bis co wachsen läßt. Für x == 0 find diese Werthe gleichsam in einer einzigen Ordinate vereinigt.

Benn in dem Ausbruck für Z, welcher der vollen Kreisstäche entspricht, o=0 gesetzt wird, so ergibt sich der sonderbare Werth: $Z=2\pi G\mu q$, während man offenbar Z=0 erhalten sollte, wie für eine Ringstäche; für diese wird auch Z=0 unabhängig von r_0 , und wie klein dieses sein mag, also auch wenn $r_0=0$ ist, wie überhaupt Z immer Rull sein muß, wenn o=0 ist. Sene Sonderbarkeit liegt in der Beschaffenheit der Function $z=\frac{ax}{\sqrt{x^2+y^2}}$, welche

facher ist, als die obige nach Potenzen von $\frac{2 \, \mathrm{ar}}{\mathrm{a^2 + r^2}}$ fortschreitende Reihe; man muß aber dabei wieder zwei Fälle unterscheiden, nämlich den Fall, wo der angegriffene Punkt ganz außerhalb des wirkenden Kreises liegt, wo also a größer ist als R oder als der größte Werth von r, und dann den Fall, wo derselbe innerhalb des Ringes liegt, oder wo a kleiner ist als r_0 , also kleiner als der kleinste Werth von r.

Für den ersten Fall ist $\frac{r}{a}$ für die ganze Ausdehnung des Integrals kleiner als 1, und man hat für V die convergirende Reihe:

$$V = -2\pi \frac{q}{a} \int_{r_a}^{R} dr. r \left[1 + \left(\frac{1}{2} \right)^2 \left(\frac{r}{a} \right)^2 + \left(\frac{1.3}{2.4} \right)^2 \left(\frac{r}{a} \right)^4 + \left(\frac{1.3.5}{2.4.6} \right)^2 \left(\frac{r}{a} \right)^6 + \text{etc.} \right],$$

weil für a > r das im vorigen \S . mit $\frac{n}{m}$ bezeichnete Verhältniß auf $\frac{r}{a}$ zurücksommt. Man zieht baraus burch weitere Integration

$$\mathbf{V} = -2\pi q \left[\frac{1}{2} \frac{\mathbf{R}^2 - \mathbf{r_0}^2}{\mathbf{a}} + \frac{1}{3} \left(\frac{1}{2} \right)^2 \frac{\mathbf{R}^4 - \mathbf{r_0}^4}{\mathbf{a}^3} + \frac{1}{5} \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \right)^2 \frac{\mathbf{R}^6 - \mathbf{r_0}^6}{\mathbf{a}^5} + \text{etc.} \right]$$

und dann durch die Variation von a für X den entsprechenden Werth:

$$\mathbf{X} = 2\pi G \mu q \left[\frac{1}{2} \frac{\mathbf{R}^2 - \mathbf{r_0}^2}{\mathbf{a}^2} + \left(\frac{1}{2} \right)^2 \frac{\mathbf{R}^4 - \mathbf{r_0}^4}{\mathbf{a}^4} + \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \right)^2 \frac{\mathbf{R}^6 - \mathbf{r_0}^6}{\mathbf{a}^6} + \text{etc.} \right]$$

oder für eine volle Kreisfläche einfacher

$$X = \pi G \mu q \frac{R^2}{a^2} \left[1 + \frac{1}{2} \left(\frac{R}{a} \right)^2 + \frac{1.3.3}{2.4.4} \left(\frac{R}{a} \right)^4 + \frac{1.3.3.5.5}{2.4.4.6.6} \left(\frac{R}{a} \right)^6 + \text{etc.} \right].$$

Man schließt baraus mit der Beachtung, daß $\pi q R^2$ die Masse der anziehenden Fläche ausbrückt, für W, den. Werth:

$$\mathbf{W}_{,} = \frac{1}{\left[1 + 2\left(\frac{1}{2}\right)^{2}\left(\frac{R}{a}\right)^{2} + 2\left(\frac{1}{2} \cdot \frac{3}{4}\right)^{2}\left(\frac{R}{a}\right)^{4} + \text{etc.}\right]^{\frac{1}{2}}},$$

dessen Nenner offenbar kleiner ist, als der des entsprechenden Werthes bei der Kreislinie, welcher also selbst größer ist als jener Werth von W, und zeigt, daß im jezigen Falle der Anziehungsmittelpunkt dem Mittelpunkte des Kreises näher liegt als dort.

Für den zweiten Fall, wo a immer kleiner als rist, hat man

$$V = -2\pi q \int_{r_0}^{R} \left[1 + \left(\frac{1}{2} \right)^2 \left(\frac{a}{r} \right)^2 + \left(\frac{1 \cdot 3}{2 \cdot 4} \right)^2 \left(\frac{a}{r} \right)^4 + \left(\frac{1 \cdot 3 \cdot 5}{2 \cdot 4 \cdot 6} \right)^2 \left(\frac{a}{r} \right)^6 + \text{etc.} \right]$$

=-2
$$\pi q \left[R-r_0+\left(\frac{1}{2}\right)^2 a^2 \left(\frac{1}{r_0}-\frac{1}{R}\right)+\frac{1}{3} \left(\frac{1.3}{2.4}\right)^2 a^4 \left(\frac{1}{r_0^3}-\frac{1}{R^3}\right)+\text{etc.}\right]$$

und zieht daraus mit dem Aenderungsgesetze in Bezug auf a den Ausbruck:

$$X = -\pi G \mu q \left[\frac{a}{r_0} + \frac{a}{R} + \frac{2}{3} \left(\frac{3}{4} \right)^2 \left(\frac{a^3}{r_0^3} - \frac{a^3}{R^3} \right) + \frac{3}{5} \left(\frac{3.5}{4.6} \right)^2 \left(\frac{a^5}{r_0^5} - \frac{a^5}{R^5} \right) + \text{etc.} \right]$$

für die Intensität der anziehenden Wirkung einer Ringstäche auf einen materiellen Punkt, welcher sich in der innern Kreisebene befindet.

Für a=0, wenn der angegriffene Punkt der Mittelpunkt des Ringes ist, wird, wie es sein muß, auch x=0, wie klein auch r_0 sein mag. Liegt der angegriffene Punkt auf der innern Begrenzung der Ringsläche selbst, so wird $r_0=a$, also hat man für x den Ausdruck:

$$X = -\pi G \mu q \left[1 - \frac{a}{R} + \frac{2}{3} \left(\frac{3}{4} \right)^2 \left(1 - \frac{a^3}{R^3} \right) + \frac{3}{5} \left(\frac{3.5}{4.6} \right)^2 \left(1 - \frac{a^5}{R^5} \right) + \text{etc.} \right]$$

$$= -\pi G \mu q \left[1 + \frac{2}{3} \left(\frac{3}{4} \right)^2 + \frac{3}{5} \left(\frac{3.5}{4.6} \right)^2 + \text{etc.} \right]$$

$$- \frac{a}{R} \left\{ 1 + \frac{2}{3} \left(\frac{3}{4} \right)^2 \frac{a^2}{R^2} + \frac{3}{5} \left(\frac{3.5}{4.6} \right)^2 \frac{a^4}{R^4} + \text{etc.} \right\} \right],$$

bessen erste Zeile eine nicht mehr convergirende Reihe ist, und der nun auch nicht mehr Null wird, wenn man a = 0 sept.

Man wird ebenso sinden, daß auch der frühere Werth von X für den außerhalb liegenden Punkt nicht mehr convergirt, wenn a = R wird; es läßt sich deßhalb auch durch Verbindung dieses und des zuletzt gefundenen Werthes von X nichts Sewisses für den Fall bestimmen, wo der angegriffene Punkt innerhalb der wirkenden Kreissläche selbst liegt. Untersuchen wir daher diesen Fall noch auf einem andern Wege.

Zu dem Ende legen wir den Anfangspunkt der Coordinaten in den angegriffenen Punkt, die Achse der x durch den Mittelpunkt des Kreises und drücken die geometrische Wirkung eines Punktes der Kreissläche durch die rechtwinkligen Coordinaten dieses Punktes aus. Man hat dann für diesen Punkt

$$q = \frac{d^2M}{dxdy}$$
, $w = \sqrt{x^2 + y^2}$, $\frac{d^2X}{dxdy} = G\mu q \frac{x}{w^3}$.

und bemnach für ein constantes q

$$X = G\mu q \int_{-R}^{+R} \int_{a-\sqrt{R^2-y^2}}^{a+\sqrt{R^2-y^2}} \frac{x}{\sqrt{(x^2+y^2)^3}};$$

benn die Gleichung des Kreises erhält nun die Form:

$$(x-a)^2 + y^2 = R^2$$

und die Grenzen von x als Functionen von y werben

$$a+\sqrt{R^2-y^2}$$
 unb $a-\sqrt{R^2-y^2}$.

Man zieht baraus als erstes Integral den Ausbruck:

$$X=G\mu q \int_{-R}^{+R} \left[\frac{1}{\sqrt{a^2+R^2-2a\sqrt{R^2-y^2}}} - \frac{1}{\sqrt{a^2+R^2+2a\sqrt{R^2-y^2}}} \right],$$

ober wenn man darin $y = R \sin u$ setzt und beachtet, daß $+ \frac{1}{4}\pi$ und $- \frac{1}{4}\pi$ die Grenzen von u find, welche den Grenzen + R und - R von y entsprechen,

$$X = G\mu q \frac{R}{\sqrt{a^2 + R^2}} \int_{-\frac{1}{2}\pi}^{+\frac{1}{2}\pi} du \cdot \cos u \left(\frac{1}{\sqrt{1 - \beta \cos u}} - \frac{1}{\sqrt{1 + \beta \cos u}} \right) ,$$

worin noch zur Abkürzung β für $\frac{2aR}{a^2+R^2}$ steht. Dieser Bruch ist immer kleiner als 1, ob a größer oder kleiner als R ist; man kann baher die beiden Wurzelgrößen nach Potenzen von β cos u in convergirende Reihen entwickeln und findet so

$$\frac{1}{\sqrt{1-\beta\cos u}} - \frac{1}{\sqrt{1+\beta\cos u}} = 2\left(\frac{1}{2}\beta\cos u + \frac{1\cdot3\cdot5}{2\cdot4\cdot6}\beta^{8}\cos^{8}u + \frac{1\cdot3\cdot5\cdot7.9}{2\cdot4\cdot6\cdot8\cdot10}\beta^{8}\cos^{8}u + \text{etc.}\right).$$

Der Werth von X hängt bemnach zulett von dem Integral:

$$\int_{-\frac{1}{4}\pi}^{+\frac{1}{4}\pi} d\mathbf{u} \cdot \cos^{2m}\mathbf{u} = \frac{2m-1}{2m} \cdot \frac{2m-3}{2m-2} \cdot \dots \cdot \frac{3}{4} \cdot \frac{1}{2} \cdot \pi$$

ab und wird barnach

$$\mathbf{X} = -G\mu \frac{2\pi qR}{\sqrt{a^2 + R^2}} \left[\left(\frac{1}{2} \right)^2 \beta + \left(\frac{1.3}{2.4} \right)^2 \frac{5}{6} \beta^3 + \left(\frac{1.3.5}{2.4.6} \right)^2 \frac{7.9}{8.10} \beta^5 + \text{etc.} \right]$$

ober in anderer Form, worin die Masse der wirkenden Kreissläche her= vortritt, und woraus sich leicht W, ergibt,

$$X = -G\mu q\pi R^2 \frac{a}{\sqrt{(a^2+R^2)^3}} \left[1 + \frac{3.3.5}{4.4.6}\beta^2 + \left(\frac{3.5}{4.6}\right)^2 \frac{7.9}{8.10}\beta^4 + \text{etc.}\right]. \quad (2.5)$$

Dieser Ausbruck gilt nun sowohl für den Fall, wo der angegriffene Punkt innerhalb, als für den Fall, wo er außerhalb des Kreises liegt, und gibt immer einen angenäherten Werth mit der einzigen Ausnahme, wo a=R, $\beta=1$ wird.

In diesem Falle hat man aber, wenn $\frac{y}{R} = u$ gesetzt wird,

$$X = -\frac{G\mu q}{\sqrt{2}} \int_{-1}^{+1} \left(\frac{1}{\sqrt{1-\sqrt{1-u^2}}} - \frac{1}{\sqrt{1+\sqrt{1-u^2}}} \right),$$

und wenn man die beiden Integrale trennt, in dem einen $\sqrt{1-u^2}=1-v_1$, in dem andern $\sqrt{1-u^2}=v_2-1$ sett, wodurch sich

$$\frac{du}{dv_1} = \frac{1 - v_1}{\sqrt{(2 - v_1)v_1}} , \quad \frac{du}{dv_2} = \frac{1 - v_2}{\sqrt{(2 - v_2)v_2}}$$

ergibt, und wenn man beachtet, daß die Grenzen von v₁ und v₂ für beibe Grenzen von u gleich werden, daß man also das vorstehende Integral mit 2 multiplicirt zwischen den Grenzen 0 und 1 in Bezug auf und die daraus abgeleiteten Integrale in Bezug auf v zwischen densselben Grenzen nehmen muß, so sindet man

$$\begin{split} & X = \frac{2G\mu q}{\sqrt{2}} \left[\int_{0}^{1} dv_{1} \cdot \left(\frac{1}{v_{1}\sqrt{2-v_{1}}} \frac{1}{\sqrt{2-v_{1}}} \right) + \int_{1}^{2} dv_{2} \cdot \left(\frac{1}{v_{2}\sqrt{2-v_{2}}} \frac{1}{\sqrt{2-v_{2}}} \right) \right] \\ &= -\frac{2G\mu q}{\sqrt{2}} \int_{0}^{2} dv \cdot \left(\frac{1}{v\sqrt{2-v}} - \frac{1}{\sqrt{2-v}} \right) \\ &= -\frac{2G\mu q}{\sqrt{2}} \int_{0}^{2} \cdot \left(2\sqrt{2-v} - \frac{1}{\sqrt{2}} \log \frac{\sqrt{2} + \sqrt{2-v}}{\sqrt{2-v}} \right) , \end{split}$$

also in diesem Falle unzweifelhaft für X einen unendlich großen Werth ober $\mathbf{W}_{*}=0$.

Nach der Gleichung (a) läßt sich leicht der allgemeine Werth sür eine Ringsläche ableiten; man darf nämlich von dem Werthe (a) nur einen ähnlichen abziehen, worin der Halbmesser des innern begrenzers den statt des Halbmessers R steht; man erhält so für jede Lage des angegrissenen Punktes den Ausdruck:

$$\begin{cases} X = \pi G \mu q \left[\frac{a r_0^2}{\sqrt{(a^2 + r_0^2)^3}} \left\{ 1 + \left(\frac{3}{4} \right)^2 \frac{5}{6} \beta_0^2 + \left(\frac{3.5}{4.6} \right)^2 \frac{7.9}{8.10} \beta_0^4 + \text{etc.} \right\} \\ - \frac{a R^2}{\sqrt{(a^2 + R^2)^3}} \left\{ 1 + \left(\frac{3}{4} \right)^2 \frac{5}{6} \beta^2 + \left(\frac{3.5}{4.6} \right)^2 \frac{7.9}{8.10} \beta^4 + \text{etc.} \right\} \right\},$$

worin β_0 für $\frac{2 \, \mathrm{ar_0}}{\mathrm{a}^2 + \mathrm{r_0}^2}$ steht; es ist indessen zu bemerken, daß die Werthe (a) und (b) weniger rasch convergiren, als die frühern sür einzelne Fälle abgeleiteten Werthe von X.

§. 105.

Die Entwickelungen der beiden vorhergehenden § werden nun hinreichende Mittel darbieten, um auch die Wirkung einer begrenzten Cylinderfläche und eines Cylinders, wenn deren senkrechter Duerschnitt ein Kreis ist, zu berechnen. Man wird dazu die Achse der Cylinderfläche als Achse der z nehmen und die Lage eines Punktes derselben durch seine Entfernung z von der Ebene der xy und durch den Winkel w bestimmen, welchen der zu ihm gezogene Halbmesser mit der durch den angegriffenen Punkt gelegten Ebene der xz bildet. Wan erhält auf diese Weise

$$\frac{d^2M}{dz\,d\omega} = rq , \quad w = \sqrt{a^2 + r^2 + (c-z)^2 - 2ar\cos\omega}$$

und demnach für eine senkrecht begrenzte Chlinderfläche von constanter Dichte

$$V = - rq \int_{0}^{h} dz \int_{0}^{2\pi} \frac{1}{\sqrt{\bar{a}^{2} + r^{2} + (c-z)^{2} - 2 ar \cos \omega}}$$

Diesen Ausdruck wird man am besten in der Art integriren, daß man wie im vorhergehenden S. die Wurzelgröße auf die Form:

$$\sqrt{a^2+r^2+(c-z)^2}$$
. $\sqrt{1-\frac{n^2}{m^2}\cos\omega}$, $\frac{n^2}{m^2}=\frac{2ar}{a^2+r^2+(c-z)^2}$,

bringt, womit man nach dem Vorhergehenden als erstes Integral die annähernde Entwickelung erhält:

$$V = -2\pi qr \int_{0}^{h} \frac{1}{\sqrt{a^{2}+r^{2}+(c-z)^{2}}} \left[1+\left(\frac{1}{2}\right)^{2} \frac{3}{4} \frac{n^{4}}{m^{4}} + \left(\frac{1.3}{2.4}\right)^{2} \frac{5.7}{6.8} \frac{n^{8}}{m^{8}} + \text{etc.}\right].$$

Setzt man dann darin nach dem gewöhnlichen Verfahren, um die Gliester rational zu machen, $a^2 + r^2 + (c - z)^2 = (c - z + \sqrt{u})^2$, so wird

$$V = -2\pi q r \int_{u_0}^{u_1} \frac{1}{2u} \left[1 + \left(\frac{1}{2} \right)^2 \frac{3}{4} \frac{64 a^2 r^2 u^2}{(a^2 + r^2 - u)^4} + \text{etc.} \right],$$

und als Grenzen von u hat man

$$u_{i} = \left[\sqrt{a^{2} + r^{2} + (c - h)^{2}} + h - c \right]^{2} \quad , \qquad u_{0} = \left[\sqrt{a^{2} + r^{2} + c^{2}} - c \right]^{2} \; .$$

Die Ausführung des vorstehenden Integrals, so wie die Ableitung der für alle Lagen des gegebenen Punktes gültigen Werthe der Componenten X und Z als Aenderungsgesetze von V in Bezug auf a und e haben dann keine Schwierigkeit mehr als die Länge der Rechnung.

Die Werthe von V, X und Z werden nur einfach, wenn a=0 ist, also wenn der angegriffene Punkt in der Achse der Eylindersläche liegt; man hat dann offenbar X=0, der vorhergehende Werth von V kommt auf das erste Glied zurück und gibt

$$V = -2\pi q r \cdot \frac{1}{2} \log \left[\frac{\sqrt{r^2 + (c-h)^2 + h - c}}{\sqrt{r^2 + c^2} - c} \right]^2,$$

woraus sofort für Z ber Werth:

$$Z = G\mu \frac{\delta V}{\delta c} = 2\pi G\mu qr \left[\frac{1}{\sqrt{r^2 + (c-h)^2}} - \frac{1}{\sqrt{r^2 + c^2}} \right]$$

hervorgeht. Liegt ber angegriffene Punkt im Endpunkt der Achse, so wird c = h, und demnach

$$Z = 2\pi G \mu q r \left(\frac{1}{r} - \frac{1}{\sqrt{r^2 + h^2}}\right)$$
, $W''_{r} = h r \frac{\sqrt{r^2 + h^2}}{\sqrt{r^2 + h^2} - r}$,

ba die Masse der Cylindersläche durch $2\pi qrh$ ausgebrückt wird. Dersselbe Werth, nur mit entgegengesetztem Zeichen ergibt sich auch, wenn wan c=0 setzt, wie dies als nothwendig einleuchten wird.

Ist ferner h sehr groß gegen r und c, so nähert sich die Intensität der anziehenden Wirkung dem Werthe:

$$Z = -2\pi G \mu q r h \frac{1}{h \sqrt{r^2 + c^2}} = -G \mu M \frac{1}{h \sqrt{r^2 + c^2}},$$

worin M die Masse der Cylinderstäche ist, und für c = 0 hat man noch einfacher

$$Z = -G\mu M \cdot \frac{1}{rh}$$
, $W_{\prime} = \sqrt{rh}$;

man schließt daraus, daß der Anziehungsmittelpunkt einer im Verhältniß zu ihrem Halbmesser sehr langen Cylindersläche für einen materiellen Punkt, welcher an dem einen Ende ihrer Achse liegt, um die mittlere geometrische Proportionale zu dem Palbmesser und der Länge von dem gegebenen Punkte entfernt ist.

Zulett findet man noch für $c = \frac{1}{4}h$, Z = 0, wie vorauszussehen war.

Noch schwieriger wird die Berechnung der Wirkung eines Cylinders, da dieselbe von der Auflösung eines dreifachen Integrals abhängt. Für diesen haben wir nämlich unter denselben Voraussetzungen wie vorher

$$\frac{d^{3}M}{dz dr d\omega} = qr , \quad w = \sqrt{a^{2}+r^{2}+(c-z)^{2}-2ar \cos \omega};$$

es wird nun auch e veränderlich, und die Function V nimmt für einen von zwei concentrischen Chlinderstächen und senkrecht zu seiner Achse begrenzten Chlinder die Form an:

$$V = - q \int_{0}^{h} dz \cdot \int_{r_{\bullet}}^{R} dr \cdot \int_{0}^{2\pi} d\omega \cdot \frac{r}{\sqrt{a^{2} + r^{2} + (c - z)^{2} - 2 ar \cos \omega}}.$$

Daraus zieht man wie vorher

$$V = -2\pi q \int_{0}^{h} dz \cdot \int_{r_{0}}^{R} \frac{r}{\sqrt{a^{2}+r^{2}+(c-z)^{2}}} \left[1+\left(\frac{1}{2}\right)^{2} \frac{3}{4} \frac{n^{4}}{m^{4}} + \text{etc.}\right]$$

oder, wenn $\sqrt{a^2+r^2+(c-z)^2}=m$ durch u ersett wird,

$$V = -2\pi q \int_{0}^{h} dz \cdot \int_{u_{0}}^{u} \left[1 + \left(\frac{1}{2}\right)^{2} \frac{3}{4} \frac{4a^{2} \left[u^{2} - a^{2} - (c - z)^{2}\right]}{u^{4}} + \text{etc.}\right],$$

und man sieht hierans, daß durch die Integration in Bezug auf die Veränderliche u, deren Grenzen $\sqrt{R^2+a^2+(c-z)^2}$ und $\sqrt{r_0^2+a^2+(c-z)^2}$ sind, eine Reihe von algebraischen Gliedern zum Vorschein kommt, deren Integration in Bezug auf z kein hinderniß entgegensteht.

Wenn a=0 ist, der angegriffene Punkt also wieder in der Achse des Chlinders liegt, hat man einfacher und unmittelbar für einen hohlen Chlinder, und zwar sowohl wenn c > h als wenn c < h ist,

$$\begin{split} \mathbf{Z} &= \mathbf{G} \, \mu \, \mathbf{q} \int_0^{2\pi} \int_0^{\mathbf{h}} . \int_{\mathbf{r_o}}^{\mathbf{R}} . \frac{\mathbf{r} \, (\mathbf{c} - \mathbf{z})}{\sqrt{[\mathbf{r}^2 + (\mathbf{c} - \mathbf{z})^2]^3}} \\ &= -2\pi \, \mathbf{G} \, \mu \, \mathbf{q} \int_0^{\mathbf{h}} . \left[\frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\sqrt{\mathbf{R}^2 + (\mathbf{c} - \mathbf{z})^2}} - \frac{\mathbf{c} - \mathbf{z}}{\sqrt{\mathbf{r_o}^2 + (\mathbf{c} - \mathbf{z})^2}} \right] \\ &= 2\pi \, \mathbf{G} \, \mu \, \mathbf{q} \left[\sqrt{\mathbf{R}^2 + (\mathbf{c} - \mathbf{h})^2} - \sqrt{\mathbf{R}^2 + \mathbf{c}^2} - \sqrt{\mathbf{r_o}^2 + (\mathbf{c} - \mathbf{h})^2} + \sqrt{\mathbf{r_o}^2 + \mathbf{c}^2} \right]; \\ \text{für einen vollen Gylinder folgt baraus, wenn } \mathbf{c} > \mathbf{h}, \end{split}$$

 $Z = 2\pi G \mu q \left[h + \sqrt{R^2 + (c - h)^2} - \sqrt{R^2 + c^2} \right];$ if bagegen c < h, so hat man

 $Z = 2\pi G \mu q \left[2c - h + \sqrt{R^2 + (c - h)^2} - \sqrt{R^2 + c^2} \right],$ und wenn c = h ift,

$$Z = 2\pi G \mu q (R + h - \sqrt{R^2 + h^2})$$
.

Sett man endlich h sehr groß voraus gegen R, so ergibt sich der Räherungswerth:

$$Z = 2\pi G \mu q h \left[1 + \frac{R}{h} - \left(1 + \frac{R^2}{2h^2} - \text{etc.} \right) \right]$$

= $2\pi G \mu q R \left(1 - \frac{R}{2h} + \text{etc.} \right)$,

und man findet als erste Annäherung, wenn M die Masse des Cylinders bebeutet,

$$Z = G\mu M \frac{2}{Rh}$$
 , $W_{\prime} = \frac{1}{2} \sqrt{2Rh}$.

Für einen chlindrischen Stab, der sehr dünn ist im Verhältniß zu seiner Länge, liegt demnach der Mittelpunkt der Anziehung in Bezug auf den

Endpunkt seiner Achse nahe um die Hälfte der mittleren geometrischen Proportionale zwischen seinem Durchmesser und seiner Länge von jenem Endpunkt entfernt.

§. 106.

Die Rugelfläche läßt eine sehr einfache Behandlung zu und dürfte allein von allen Flächen zu einem einfachen Werthe für die anziehende Wirkung führen; denn hier kann man immer ohne Nachtheil für die Einfachheit der Gleichung der Fläche die Achse der x durch den Wittelpunkt der wirkenden Wasse und durch den angegriffenen Punkt legen; es wird dann offendar auch die Richtung der Gesammtwirkung in diese Achse fallen, also die Componente X selbst diese Wirkung der ganzen Kugelfläche vorstellen.

Auf diese Weise findet man wieder

$$w = \sqrt{a^2 + r^2 - 2ax}$$
, $\frac{d^2M}{d\omega dx} = rq$,

und wenn q constant ist, wird

$$V = -qr \int_{0}^{2\pi} d\omega \cdot \int_{-r}^{+r} \frac{1}{\sqrt{a^{2}+r^{2}-2ax}} = -2\pi qr \int_{-r}^{+r} \frac{1}{\sqrt{a^{2}+r^{2}-2ax}},$$

also mit Beachtung der Anmerkung in §. 102

$$V = 2\pi q r \frac{\sqrt{(a-r)^2 - (a+r)}}{a}.$$

Differenzirt man dann allgemein unter Beibehaltung der Wurzelgröße. $\sqrt{(\mathbf{a}-\mathbf{r})^2}$, so ergibt sich daraus für alle Fälle

$$X = G\mu \frac{\delta V}{\delta a} = 2\pi G\mu q \frac{r^2}{a^2} \cdot \frac{a-r+\sqrt{(a-r)^2}}{\sqrt{(a-r)^2}}.$$

Liegt nun der angegriffene Punkt außerhalb der Augelfläche, so ist immer a > r, $\sqrt{(a-r)^2} = a-r$, und daher

$$V = -4\pi q r^2 \frac{1}{a}$$
, $X = 4\pi G \mu q r^2 \frac{1}{a^2} = \frac{G \mu M}{a^2}$,

ba $4\pi qr^2 = M$ bie Masse ber ganzen Kugelstäche ausdrückt. Es fällt bemnach für jeden außerhalb liegenden Punkt der Mittelpunkt der Anziehung mit dem Mittelpunkte der Kugelstäche zusammen.

Besindet sich der angegrissene Punkt dagegen innerhalb des von der Augelstäche begrenzten Raumes, so hat man a < r, $\sqrt{(a-r)^2} = r-a$ und damit noch übereinstimmend

$$V = -4\pi qr$$
 , $X = G\mu \frac{\partial V}{\partial a} = 0$,

von a ganz unabhängig geworden ist. Es ist demnach gleichscültig, an welchem Orte im Innern der Rugelstäche sich der angegriffene Punkt besindet; die anziehende Wirkung dieser letztern ist immet Rull, oder die von allen Seiten gerichteten geometrischen Wirkungen heben sich vollständig auf, wie in dem evidenten Falle, wo der ansgegriffene Punkt selbst den Mittelpunkt der Rugelstäche einnimmt. Man kann sich davon eine nähere Einsicht durch folgende Betrachtung verschaffen. Denkt man sich den Anfangspunkt der Coordinaten in den angegriffenen Punkt M, Fig. 80, verlegt und die Lage eines Punktes N der Rugelstäche durch Polarcoordinaten ausgedrückt, deren Achse (auch die der z) durch den Mittelpunkt O berselben gelegt sei, so wird die Entsfernung w gleich dem Fahrstrahl r, und man hat als geometrische Wirkung eines Punktes N der Rugelstäche auf den Punkt M

$$\frac{\mathrm{d}^2 R}{\mathrm{d} \,\omega \,\mathrm{d} \,\vartheta} = G \mu \, \frac{\mathrm{d}^2 M}{\mathrm{d} \,\omega \,\mathrm{d} \,\vartheta} \cdot \frac{1}{\mathrm{r}^2} = - G \mu \, q \sin \vartheta \,,$$

weil man sich leicht überzeugen wird (§ §. 54 u. 75), daß man auch hat

$$\frac{\mathrm{d}^2 M}{\mathrm{d}\,\omega\,\mathrm{d}\,\vartheta} = q\,r^2\sin\vartheta.$$

Die zur Achse der z parallele Componente dieser Wirkung wird dem= nach durch

$$\frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{Z}}{\mathrm{d}\,\omega\,\mathrm{d}\,\vartheta} = \mathbf{G}\,\mu\,\mathbf{q}\,\sin\vartheta\,\cos\vartheta$$

ausgebrückt, und es ergeben sich daraus für die geometrische Wirkung $\frac{dZ}{d\vartheta}$ der Kreise NN' und PP', welche durch den Durchschnitt der Regel= säche PP' MNN' mit unserer Rugelsläche gebildet werden, die Werthe:

$$2\pi G \mu q \sin \theta \cos \theta$$
 und $2\pi G \mu q \sin (\pi - \theta) \cos (\pi - \theta)$.

Diese zeigen, daß die Wirkungen zweier solcher Kreise immer gleich und entgegengesetzt sind, sich also gegenseitig ausheben, welches auch der Winkel I sein mag, und es leuchtet nun ein, daß sich auch die Wirkungen der beiben durch die Ebene der xy gebildeten Abschnitte der Augelfläche gegenseitig aufheben und eine Gesammiwirkung Rull geben muffen.

Ist endlich der angegriffene Punkt ein Punkt der Fläche selbst, so wird $\mathbf{a} = \mathbf{r}$, und der obige allgemeine Werth von X erscheint unter der unbestimmten Form $\frac{0}{0}$, welche sich hier auf die gewöhnliche Weise nicht beseitigen läßt. Für diesen Fall erhält man aber aus dem unmittelbaren Ausdruck für X, nämlich

$$X = 2\pi G \mu q r \int_{-r}^{+r} \frac{a - x}{\sqrt{(a^2 + r^2 - 2ax)^3}},$$

wenn barin a = r gesetzt wird, den Werth:

$$X = \frac{\pi G \mu q}{\sqrt{2r}} \int_{-r}^{+r} \frac{1}{\sqrt{r-x}} = 2\pi G \mu q = G \mu M \frac{1}{2r^2},$$

$$W_{1} = r \sqrt{2}.$$

Für diesen Fall liegt demnach der Mittelpunkt der Anziehung um 1,414...r von dem angegriffenen und um 0,414...r vom Mittelpunkte der Augelstäche entfernt. Man kann dieses Ergebniß aber auch so ausbrücken: die Wirkung einer Augelsläche auf einen ihr angehörigen Punkt ist dieselbe, als wenn die halbe Masse derselben im Mittelpunkte vereinigt wäre.

Vergleicht man den oben gefundenen Werth mit dem obigen allsgemeinen Werthe von X, so ergibt sich baraus die bemerkenswerthe Beziehung:

$$\frac{\mathbf{a}-\mathbf{r}+\sqrt{(\mathbf{a}-\mathbf{r})^2}}{\sqrt{(\mathbf{a}-\mathbf{r})^2}}=1 , \text{ wenn } \mathbf{a}=\mathbf{r}.$$

Ebenso dürfte es noch als bemerkenswerth erscheinen, daß von keinem der drei Werthe von X zu dem zunächst liegenden ein stetiger Uebergang stattsindet; denn besindet sich der angegriffene Punkt auf der Rugelsläche, so führt die denkbar kleinste Verrückung desselben nach Außen den ersten Fall herbei, die geringste nach Innen den zweiten, und es gibt für die Kraft X nur die drei genannten sehr verschiedenen Werthe sür alle mögliche Lagen des angegriffenen Punktes.

S. 107.

Unter den Körpern ist ebenfalls die Kugel der einzige, welcher ein einfaches Ergebniß zuläßt, und auch diese nur dann, wenn die geometrische Dichte eines Punktes blos von seiner Entsernung vom Mittelpunkte abhängt, also eine Function der Veränderlichen r ist.

Betrachten wir also, um sogleich alte Fälle zu umfassen, eine hohle Rugel, die von zwei concentrischen Augelslächen begrenzt wird, deren Halbmesser R und ro sind. Die Lage eines Punktes derselben drücken wir wieder durch die Polarcoordinaten r, I, w aus, und legen dese halb die Achse der z durch den gegebenen materiellen Punkt, auf welz chen die Augelmasse wirkt, und dessen Abstand vom Ansang der Coordinaten, dem Mittelpunkte der beiden begrenzenden Augelslächen durch o bezeichnet werde. Die Componente Z wird dann offendar zugleich Ressellichnet des ganzen Systems, und man hat

$$w^2 = r^2 + c^2 - 2rc\cos\theta$$
,

also auch als Aenberungsgeset von w in Bezug auf I ben Ausbruck:

$$\frac{\mathrm{d}\mathbf{w}}{\mathrm{d}\vartheta} = \frac{\mathrm{rc}\sin\vartheta}{\mathbf{w}} .$$

Ferner ist, wie in S. 75 abgeseitet wurde,

$$\frac{\mathrm{d}^3 M}{\mathrm{d} r \, \mathrm{d} \vartheta \, \mathrm{d} \omega} = \mathrm{q} \, \mathrm{r}^2 \sin \vartheta \; ,$$

und bamit wird

$$V = -\int_0^{2\pi} d\omega \cdot \int_{\mathbf{r_0}}^{\mathbf{R}} \int_0^{\pi} d\vartheta \cdot \frac{q \, r^2 \sin \vartheta}{\mathbf{w}} = -\frac{2\pi}{c} \int_{\mathbf{r_0}}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot \int_0^{\pi} d\vartheta \cdot q \, r \frac{d\mathbf{w}}{d\vartheta} ,$$

ober unter der oben gemachten Voraussehung für die Dichte q

$$V = -\frac{2\pi}{c} \int_{r_{o}}^{R} dr \cdot qr \int_{\sqrt{(r-c)^{2}}}^{\sqrt{(r+c)^{2}}} dw \cdot 1 = -\frac{2\pi}{c} \int_{r_{o}}^{R} dr \cdot qr \left[r + c - \sqrt{(r-c)^{2}}\right],$$

indem man mit Berücksichtigung der frühern Bemerkung beachtet. daß die Grenzen von w, in Bezug auf I als Veränderliche genommen, sind:

$$\sqrt{(\mathbf{r}-\mathbf{c})^2}$$
 für $\vartheta=0$, $\mathbf{r}+\mathbf{c}$ für $\vartheta=\pi$.

1) Ift nun c größer als jeder Werth, den r erhalten kann, mithin

auch größer als R, liegt also ber angegriffene Punkt ganz außerhalb ber Augel, so wird immer $\sqrt{(r-e)^2}=e-r$ sein, und man sindet

$$V = -\frac{4\pi}{c} \int_{\mathbf{r_0}}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r}^2 = -\frac{\mathbf{M}}{c},$$

da das Integral $4\pi \int_{\mathbf{r}_0}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r}^2$ die Masse M der Rugel ausbrückt; da=

raus folgt

$$\mathbf{Z} = \mathbf{G}\mu \frac{\mathbf{d}\,\mathbf{V}}{\mathbf{d}\,\mathbf{c}} = \frac{\mathbf{G}\mu\mathbf{M}}{\mathbf{c}^2}\,,$$

und dieser Werth zeigt, daß in diesem Falle die Wirkung diesselbe ist, als wenn die ganze Masse des Körpers in seinem Mittelpunkte vereinigt wäre. Dieses Ergebniß ist natürlich unsabhängig von der Grenze ro und demnach auch gültig für ro = 0 oder für eine volle Rugel; bei einer vollen oder hohlen Rugel, deren Dichte entweder constant oder mit der Entsernung eines Punktes vom Genetrum veränderlich ist, fällt demnach auch nach dem in der Natur stattssindenden Gesetze der Anziehung der Mittelpunkt dieser Wirkung in Bezug auf einen außerhalb liegenden Punkt mit dem Schwerpunkte zussammen. *)

2) Liegt der angegriffene Punkt im hohlen Raume der Kugel, in welchem Falle $c < r_0$, und $\sqrt{(r-c)^2} = r-c$ ist, so hat man

$$V = -4\pi \int_{r_0}^{R} dr \cdot qr , \quad Z = 0 ,$$

wie bei ber Augelstäche, worans bann folgt, daß auch die anziehende Wirkung einer hohlen Augel auf einen Punkt in ihrem hohlen Raume für jede Lage desselben Rull ift, wie in dem Falle, wo er sich im Mittelpunkte befindet.

Der allgemeine Werth von Z, aus dem von V abgeleitet, ist

[&]quot;) In §. 95 wurde gezeigt, daß unter ber Boraussehung: f(w) = w ber Mittelpunkt ber Anziehung für jeben Körper mit deffen Schwerpunkt zu sammenfallen würde.

$$Z = 2\pi G \mu \left[\frac{1}{c^2} \int_{r_0}^{R} dr.qr[r+c-\sqrt{(r-c)^2}] - \frac{1}{c} \int_{r_0}^{c} dr.qr \frac{\sqrt{(r-c)^2}+r-c}{\sqrt{(r-c)^2}} \right]$$

$$= 2\pi G \mu \int_{r_0}^{R} dr. \frac{qr^2}{c^2} \left[1 - \frac{r-c}{\sqrt{(r-c)^2}} \right]$$

und gibt für die beiden vorhergehenden Fälle dieselben Werthe, wie die oben abgeleiteten. Derselbe zeigt ferner,

- 3) daß für c = R, d. h. wenn sich der angegriffene Punkt auf der äußern Umhüllungssläche der Augelschale besindet, noch der erste, und wenn er auf der innern Fläche liegt, also $c = r_0$ ist, der zweite Fall stattsindet.
- 4) Besindet sich endlich der materielle Punkt in der Kugelmasse selbst, so daß $c > r_0$ und < R ist, so zerlegt man jedes der obigen Integrale in zwei Theile, von denen der eine die Grenzen R und c, der andere die Grenzen c und r_0 erhält, und sindet dadurch mit der Beachtung, daß der erste Theil dem zweiten, der zweite dem ersten der vorhergenannten Fälle entspricht, einmal

$$V = -4\pi \int_{c}^{R} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r} - \frac{4\pi}{c} \int_{r_0}^{c} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r}^2$$

und dann, damit offenbar zufällig übereinstimmend, sei es daß man die Integration wirklich ausführt oder nicht,

$$Z = G\mu \frac{\delta V}{\delta c} = \frac{4\pi G\mu}{c^2} \int_{r_0}^{c} dr \cdot qr^2 ;$$

die Wirkung ist sonach dieselbe, wie die einer Augelschale, beren äußere begrenzende Fläche durch den angegriffenen Punkt geht. Nimmt man z. B. wie in S. 76

$$q = D_0 + \frac{r}{R} (D - D_0)$$

und ersetzt unter dem Integrälzeichen c durch R_0 , so sindet man für die Masse einer vollen Rugel, deren Halbmesser R_0 ist,

$$\mathbf{M} = 4\pi \int_{0}^{R_{0}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^{2} \left[D_{0} + \frac{\mathbf{r}}{\mathbf{R}} (D - D_{0}) \right] = \frac{1}{3} \pi \frac{R_{0}^{3}}{\mathbf{R}} \left[D_{0} (4R - 3R_{0}) + 3DR_{0} \right]$$

und für die Wirkung einer vollen Augel von beliebigem Halbmesser R auf einen Punkt in ihrem Innern, welcher um $c=R_{\rm 0}$ von ihrem Mittelpunkte entfernt ist,

$$\mathbf{Z} = \frac{1}{3}\pi G \mu \frac{R_0^3}{Rc^2} [D_0(4R - 3R_0) + 3DR_0] = \frac{G \mu M'}{c^2}.$$

Bei gleichförmiger Dichte hat man $D=D_0$, und da $c=R_0$ ist,

$$Z = \frac{4}{3}\pi G \mu D_0 R_0 ;$$

bie anziehende Kraft ift bann der Entfernung bes angegriffenen Punktes vom Mittelpunkte proportional.

Betrachtet man z. B. die Erde als eine Augel von durchaus gleischer Dichte und bezeichnet ihre anziehende Wirkung auf einen materiellen Punkt oder einen Körper von sehr kleinen Ausdehnungen im Vergleich zum Durchmesser der Erde, dessen Masse $= \mu$ ist, wenn er sich auf der Oberstäche derselben besindet, also den Ausdruck $\frac{1}{3}\pi G\mu DR$, der das Gewicht jenes materiellen Punktes oder kleinen Körpers mißt, mit P, so wird die Wirkung in einer Tiefe h unter der Oberstäche durch

$$Z = P \frac{R - h}{R} = P - P \frac{h}{R}$$

ausgebrückt werden. Für einen Punkt außerhalb der Erde dagegen, in einer Höhe h über der Oberfläche hat man

$$Z = P \frac{R^2}{(R+h)^2},$$

wobei die Dichte der Erbe nicht mehr constant sein darf, sondern nur eine willkürliche Function der Entfernung r vom Mittelpunkte, so daß die Erde aus concentrischen Schichten von beliebiger Dichte bestehen kam.

S. 108.

In S. 97 wurde für ein nicht stetig zusammenhängendes Spstem nachgewiesen, daß bei einer sehr großen Entfernung des angegriffenen Punktes von dem wirkenden System, im Vergleich zu der Ausdehnung des letztern, der Mittelpunkt der Anziehung dem Schwerpunkte des Spstems sehr nahe kommt, beziehungsweise mit demselben zusammenfällt; die Function V kann uns nun dazu dienen, diesen Satz bei dem in der Natur stattsindenden Gesetze der Anziehung auch für ein stetiges System nachzuweisen und dabei die Größe der dabei stattsindenden Anznäherung darzuthun.

Legt man nämlich den Ankangspunkt der Coordinaten in den Schwerpunkt des gegebenen Systems und die Achse der x durch der

angegriffenen Punkt, bezeichnet die Entfernung des letztern von jenem mit e und bestimmt die Lage eines der Punkte in dem gegebenen Spestem durch die Abscisse x und den Fahrstrahl r, die zu unserm Zwecke hinreichen, so wird

$$\mathbf{w} = \sqrt{\mathbf{e^2 - 2ex + r^2}},$$

und man hat

$$V = -\int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \frac{q}{w} = -\frac{1}{e} \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q \left(1 - 2\frac{x}{e} + \frac{r^2}{e^2}\right)^{-\frac{1}{2}},$$

worin $\mathbf{r} = \sqrt{\mathbf{x}^2 + \mathbf{y}^2 + \mathbf{z}^2}$ als Function der drei Beränderlichen \mathbf{x} , \mathbf{y} , \mathbf{z} zu betrachten ist. Entwickelt man dann den Factor: $\left(1 - 2\frac{\mathbf{x}}{e} + \frac{\mathbf{r}^2}{e^2}\right)^{-\frac{1}{2}}$, so erhält man eine Reihe, welche nach aufsteigenden Potenzen von $\frac{\mathbf{x}}{e}$ und $\frac{\mathbf{r}}{e}$ fortschreitet, and deren Glieder daher um so rascher abnehemen, je kleiner \mathbf{r} gegen \mathbf{e} ist, da \mathbf{x} jedenfalls noch kleiner als \mathbf{r} sein wird, und wenn man beachtet, daß man nach \mathbf{s} . 22 hat

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot qx = \mathbf{M}\mathbf{X} = 0,$$

wo M die Mässe des ganzen Systems und K die Abseisse seines Schwerpunktes bezeichnet, der nun der Anfangspunkt ist, so wird die Entwickelung von V

$$V = -\frac{1}{e} \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{x} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q - \frac{1}{2e^3} \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{x} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q (3x^2 - r^2) - etc.$$

Rann man also ohne bedeutenden Fehler den größten Werth von $\frac{r^2}{e^8}$ gegen $\frac{1}{e}$ vernachlässigen, so hat man einfach

$$V = -\frac{1}{e} \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q = -\frac{M}{e},$$

und wenn man nun dem Coordinaten = System, dessen Anfang immer der Schwerpunkt bleibt, eine beliebige Richtung gibt und die Coorsdinaten des angegriffenen Punktes mit a, b, c bezeichnet, wonach $c = \sqrt{a^2 + b^2 + c^2}$ wird, allgemeiner

$$V = -\frac{M}{\sqrt{a^2 + b^2 + c^2}}$$
.

Daraus zieht man aber mit der Beachtung, daß $\frac{\partial V}{\partial a} = \frac{\partial V}{\partial e} \cdot \frac{\partial e}{\partial a} = \frac{a}{e} \frac{\partial V}{\partial e}$ ist, für die drei Componenten der anziehenden Wirkung des Systems die Werthe:

$$X = G\mu M \frac{a}{e^3}$$
, $Y = G\mu M \frac{b}{e^3}$, $Z = G\mu M \frac{c}{e^3}$,

welche zeigen, daß die Richtung der Resultirenden selbst durch den Anfangspunkt geht und daß zugleich W, = e ist, daß also dieser Anfangspunkt oder der Schwerpunkt des Systems der Mittelpunkt der Anziehung ist.

Auf ein gleiches Ergebniß wird man auf bemselben Wege für irgend eine andere Function von w kommen, welche der in §. 94 für die Function f (w) abgeleiteten Form entspricht, und der eben bewiesene Satz demnach für jedes Gesetz der Anziehung gültig sein.

S. 109.

Die Function V besitzt eine bemerkenswerthe Eigenschaft, welche man in der Mechanik des Weltgebäudes der Untersuchung über die anziehende Wirkung eines Sphäroids und über die Gestalt der Himmelskörper zu Grunde gelegt hat, und welche sich in nachstehender Weise ableiten läßt.

Aus dem allgemeinen Werthe von w, nämlich

$$w = \sqrt{(a-x)^2 + (b-y)^2 + (c-x)^2}$$

zieht man die Aenderungsgesetze:

$$\frac{\delta \cdot \frac{1}{w}}{\delta a} = \frac{x-a}{w^3}, \quad \frac{\delta \cdot \frac{1}{w}}{\delta b} = \frac{y-b}{w^3}, \quad \frac{\delta \cdot \frac{1}{w}}{\delta c} = \frac{z-c}{w^3}, \\
\frac{\delta^2 \cdot \frac{1}{w}}{\delta a^2} = \frac{3(x-a)^2}{w^5} - \frac{1}{w^3}, \quad \frac{\delta^2 \cdot \frac{1}{w}}{\delta b^2} = \frac{3(y-b)^2}{w^5} - \frac{1}{w^3}, \\
\frac{\delta^2 \cdot \frac{1}{w}}{\delta c^2} = \frac{3(z-c)^2}{w^5} - \frac{1}{w^4},$$

und die Summe der drei lettern gibt

$$\frac{\partial^{2} \cdot \frac{1}{w}}{\partial a^{2}} + \frac{\partial^{2} \cdot \frac{1}{w}}{\partial b^{2}} + \frac{\partial^{2} \cdot \frac{1}{w}}{\partial c^{2}} = 0.$$
 (c.

Man hat aber auch wie in §. 99 unter der Voraussetzung, daß nicht nur die Dichte q nicht Function von den Coordinaten a, b, c des angegriffenen Punktes ift, sondern daß auch die Grenzen des wirkenden Systems durchaus unabhängig von diesen Größen bleiben,

$$\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} = -\frac{\delta^2 \cdot \int_{x_0}^x \int_{y_0}^x \int_{z_0}^z \frac{q}{w}}{\delta a^2} = -\int_{x_0}^x \int_{y_0}^x \int_{z_0}^z \frac{dz}{\partial a^2},$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial b^2} = -\frac{\delta^2 \cdot \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{x} \int_{z_0}^{z} \frac{q}{w}}{\delta b^2} = -\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{x} \int_{z_0}^{z} \frac{dz}{\delta b^2},$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial c^2} = -\frac{\partial^2 \cdot \int_{x_0}^x \int_{y_0}^x \int_{z_0}^z \frac{d}{dz} \cdot \frac{q}{w}}{\partial c^2} = -\int_{x_0}^x \int_{y_0}^x \int_{z_0}^z \frac{d^2 \cdot \frac{1}{w}}{\partial c^2},$$

und da die Summe dieser drei Ausbrücke dem Integral:

$$-\int_{x_0}^{x}\int_{y_0}^{y}\int_{z_0}^{z}dz \cdot q\left(\frac{\sigma^2 \cdot \frac{1}{w}}{\sigma^2 a^2} + \frac{\sigma^2 \cdot \frac{1}{w}}{\sigma^2 b^2} + \frac{\sigma^2 \cdot \frac{1}{w}}{\sigma^2 c^2}\right)$$

gleich ift, also vermöge der Gleichung (c) Null wird, so hat man auch

$$\frac{\partial^2 \mathbf{V}}{\partial \mathbf{a}^2} + \frac{\partial^2 \mathbf{V}}{\partial \mathbf{b}^2} + \frac{\partial^2 \mathbf{V}}{\partial \mathbf{c}^2} = 0 , \qquad (79^a)$$

4

wodurch die betreffende Eigenschaft der Function V ausgesprochen ist.

Nach der vorstehenden Ableitung und der ihr zu Grunde gelegten Bedingung ist es einleuchtend, daß die Anwendung des eben gefundenen Ausbrucks an dieselben Beschränkungen geknüpft ist, die oben für die Ableitung der Werthe der Componenten X, Y und Z aus der allgemeinen Function U genannt wurden; denn die Gleichung (79°) wird

Im Allgemeinen nicht mehr stattsinden, wenn die Integration zwischen Grenzen ausgeführt wird, welche von den Coordinaten a, b, c des angegriffenen Punktes abhängen, also wie früher gezeigt wurde, nicht mehr, wenn dieser Punkt im Innern des wirkenden Körpers liegt, sei es in der Masse selbst oder in einem eingeschlossenen hohlen Raume, wodurch indessen nicht ausgeschlossen wird, daß die genannte Gleichung in besondern Fällen auch dei dieser Lage des angegriffenen Punktes befriedigt werden kann.

Es ist daher durchaus unrichtig, wenn behauptet wird, daß die Gleichung (79°) deswegen nicht befriedigt werde, wenn der angegrifsene Punkt in der Masse des Körpers enthalten sei, weil für diesen Punkt w Null und das Aenderungsgesetz: $\frac{\mathbf{q}}{\mathbf{w}}$ unendlich werde. Wan scheint auf diese Ansicht durch den besondern Fall, wo der anziehende Körper eine Rugel ist, geführt worden zu sein, die wir deswegen näher betrachten wollen.

Ersetzt man nämlich im 4^{ten} Fall, den wir in §. 107 bei der Rugel untersucht haben, die Entfernung o des angegriffenen Punktes vom Mittelpunkte der Rugel durch

$$e = \sqrt{a^2 + b^2 + c^2} ,$$

so nimmt der Werth von V für diesen Fall und eine volle Kugel die Form an:

$$V = -4\pi \int_{e}^{R} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r} - \frac{4\pi}{e} \int_{0}^{e} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r}^{2} ,$$

wobei q als eine Function von r vorausgesetzt ist. Macht man also $\int dr \cdot qr = f'(r) = \frac{d \cdot f(r)}{dr}$ und beachtet, daß man hat

$$\int d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \mathbf{r}^{2} = \mathbf{r} \int d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \mathbf{r} - \int d\mathbf{r} \cdot \int d\mathbf{r} \cdot \mathbf{q} \mathbf{r}$$

$$= \mathbf{r} \mathbf{f}'(\mathbf{r}) - \int d\mathbf{r} \cdot \mathbf{f}'(\mathbf{r}) ,$$

so wird

$$V = -4\pi \left(f(R) - \frac{1}{e} f(e) \right)$$

und bemnach, übereinstimmend mit dem Werthe von Z an dem genannten Orte,

$$R = G\mu \frac{\partial V}{\partial e} = 4\pi G\mu \left[\frac{1}{e} \int_{0}^{e} d\mathbf{r} \cdot d\mathbf{r} - \frac{1}{e^{2}} \int_{0}^{e} d\mathbf{r} \cdot f'(\mathbf{r}) \right],$$

$$= \frac{4\pi G\mu}{e} \left(f'(e) - \frac{1}{e} f(e) \right),$$
ober, ba
$$\frac{\partial e}{\partial a} = \frac{a}{e} u. \text{ f. f.,}$$

$$\mathbf{X} = G\mu \frac{\partial V}{\partial a} = 4\pi G\mu \frac{a}{e^{2}} \left(f'(e) - \frac{1}{e} f(e) \right),$$

$$\mathbf{Y} = G\mu \frac{\partial V}{\partial b} = 4\pi G\mu \frac{b}{e^{2}} \left(f'(e) - \frac{1}{e} f(e) \right),$$

$$\mathbf{Z} = G\mu \frac{\partial V}{\partial c} = 4\pi G\mu \frac{c}{e^{2}} \left(f'(e) - \frac{1}{e} f(e) \right).$$

Geht man bann weiter und nimmt die zweiten Aenderungsgesetze von V in Bezug auf a, b, c, so sindet man

$$\frac{d^{2}V}{da^{2}} = 4\pi \left[\frac{a^{2}}{e^{3}}f''(e) + \left(\frac{1}{e^{2}} - \frac{3a^{2}}{e^{4}} \right)f'(e) - \left(\frac{1}{e^{3}} - \frac{3a^{2}}{e^{5}} \right)f(e) \right],$$

$$\frac{d^{2}V}{db^{2}} = 4\pi \left[\frac{b^{2}}{e^{3}}f''(e) + \left(\frac{1}{e^{2}} - \frac{3b^{2}}{e^{4}} \right)f'(e) - \left(\frac{1}{e^{3}} - \frac{3b^{2}}{e^{5}} \right)f(e) \right],$$

$$\frac{d^{2}V}{dc^{2}} = 4\pi \left[\frac{c^{2}}{e^{3}}f''(e) + \left(\frac{1}{e^{2}} - \frac{3c^{2}}{e^{4}} \right)f'(e) - \left(\frac{1}{e^{3}} - \frac{3c^{2}}{e^{5}} \right)f(e) \right],$$

und bamit ergibt sich, wenn man beachtet, baß

$$f''(e) = \frac{\delta \cdot f'(e)}{\delta e} = \frac{\delta \cdot \int_{0}^{e} dr \cdot qr}{\delta e} = qe$$

ift, die Summe:

$$\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial b^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial c^2} = 4\pi \frac{f''(e)}{e} = 4\pi q . \qquad (79b)$$

Dieser besondere Werth der Summe: $\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial b^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial c^2}$, der, wie man aus dem Vorhergehenden sieht, für jede beliedige Function von r gültig ist, durch welche die Dichte q ausgedrückt werden soll, und der sehr leicht für den Fall gefunden wird, wo q constant, also

$$V = -4\pi q \left(\frac{1}{2}R^{2} - \frac{1}{6}e^{2}\right),$$

$$K.) \frac{\partial V}{\partial a} = \frac{4}{3}\pi q a, \quad \frac{\partial V}{\partial b} = \frac{4}{3}\pi q b, \quad \frac{\partial V}{\partial c} = \frac{4}{3}\pi q c,$$

$$\frac{\partial^{2}V}{\partial a^{2}} = \frac{\partial^{2}V}{\partial b^{2}} = \frac{\partial^{2}V}{\partial c^{2}} = \frac{4}{3}\pi q$$

wird, ist es, welcher zu ber obengenannten Ansicht geführt zu haben scheint, daß die Gleichung (79°) nicht mehr stattsinde, wenn der angegriffene Punkt in der wirkenden Wasse selbst enthalten sei, während doch der Ausbruck (79°) nur in Folge der in dem allgemeinen Werthe von V vorgenommenen Reductionen in Bezug auf e, wodurch dieser der jenem Ausbrucke zu Grunde liegenden Bedingung entrückt wird, zum Vorschein kommt. Denn nehmen wir diesen allgemeinen Werth von V selbst, welcher für alle Lagen des angegriffenen Punktes gültig ist, pämlich

$$V = -\frac{2\pi i}{e} \int_{r_0}^{R} dr \cdot qr \left(r + e - \sqrt{(r-e)^2}\right),$$

und ersetzen den eingeklammerten Factor: $r + e - \sqrt{(r-e)^2}$ wieder durch w, das Aenderungsgesetz desselben in Bezug auf e:

$$\frac{\delta w}{\delta e} = 1 + \frac{r - e}{\sqrt{(r - e)^2}} \quad \text{burd} \quad w',$$

so sinden wir zuerst

$$\frac{\partial V}{\partial a} = \frac{2\pi a}{e^2} \left[\int_{r_0}^{R} dr \cdot qr \frac{w}{e} - \int_{r_0}^{R} dr \cdot qr w' \right],$$

$$\frac{\partial V}{\partial b} = \frac{2\pi b}{e^2} \left[\int_{r_0}^{R} dr \cdot qr \frac{w}{e} - \int_{r_0}^{R} dr \cdot qr w' \right],$$

$$\frac{\partial V}{\partial c} = \frac{2\pi c}{e^2} \left[\int_{r_0}^{R} dr \cdot qr \frac{w}{e} - \int_{r_0}^{R} dr \cdot qr w' \right],$$

und diese Ausdrücke kommen wieder auf die obigen Werthe zurück, wenn man wie früher jedes Integral in zwei zerlegt, von denen das erste zwischen den Grenzen R und e, das zweite zwischen den Grenzen e und O genommen wird, und beachtet, daß zwischen den beiden ersten Grenzen w = 2e, w' = 2, zwischen den beiden letzten dagegen w = 2r und w' = 0 ist.

Ferner zieht man baraus mit ber Beachtung, daß für alle Fäke $\frac{d\mathbf{w}'}{d\mathbf{e}} = 0$ ist, die zweiten Aenderungsgesetze:

$$\frac{d^2V}{da^2} = 2\pi \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3a^2}{e^5}\right) \int_{r_0}^{R} dr.qrw - 2\pi \left(\frac{1}{e^2} - \frac{3a^2}{e^4}\right) \int_{r_0}^{R} dr.qrw',$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial b^2} = 2\pi \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3b^2}{e^5}\right) \int_{\mathbf{r}_0}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r} \mathbf{w} - 2\pi \left(\frac{1}{e^2} - \frac{3b^2}{e^4}\right) \int_{\mathbf{r}_0}^{\mathbf{R}} d\mathbf{r} \cdot q\mathbf{r} \mathbf{w}',$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial c^2} = 2\pi \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3c^2}{e^5}\right) \int_{r_0}^{R} dr \cdot qrw - 2\pi \left(\frac{1}{e^2} - \frac{3c^2}{e^4}\right) \int_{r_0}^{R} dr \cdot qrw',$$

beren Summe unabhängig von jedem besondern Werthe von w Rull gibt, also auch, wenn der angegriffene Punkt in der Augelmasse selbst liegt. Diese lettern Ausdrücke lasser sich aber auch durch die vorher genannte Zerlegung nicht mehr auf die frühern besondern Werthe von $\frac{\partial^2 V}{\partial a^2}$, $\frac{\partial^2 V}{\partial b^2}$, $\frac{\partial^2 V}{\partial c^2}$ zurückbringen; denn man sindet durch dieselbe

$$\frac{d^{2}V}{da^{2}} = 2\pi \left(\frac{1}{e^{3}} - \frac{3a^{2}}{e^{5}}\right) \int_{e}^{R} dr \cdot 2qer - 2\pi \left(\frac{1}{e^{2}} - \frac{3a^{2}}{e^{4}}\right) \int_{e}^{R} dr \cdot 2qr + 2\pi \left(\frac{1}{e^{3}} - \frac{3a^{2}}{e^{5}}\right) \int_{0}^{e} dr \cdot 2qr^{2}$$

ober, da die beiden ersten Glieder der rechten Seite gleich sind und sich ausheben, was auch bei den beiden andern Gleichungen der Fall ist,

$$\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} = 4\pi \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3a^2}{e^5}\right) \int_0^e d\mathbf{r} \cdot q \, \mathbf{r}^2,$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial b^2} = 4\pi \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3b^2}{e^5}\right) \int_0^e d\mathbf{r} \cdot q \, \mathbf{r}^2,$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial c^2} = 4\pi \left(\frac{1}{e^3} - \frac{3c^2}{e^5}\right) \int_0^e d\mathbf{r} \cdot q \, \mathbf{r}^2,$$

und die Summe dieser drei Gleichungen wird immer wieder Rull sein. Die Gleichung (79a) ist also für alle Lagen des angegriffenen Punktes gklitig, wenn die Grenzen der Integrale der Function V unabhängig von den Coordinaten jenes Punktes gehalten werden.

Der besondere Werth: $4\pi q$ des Ausbruckes: $\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial b^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial c^2}$ für den Fall, daß der angegriffene Punkt in der anziehenden Masse selbst enthalten ist, wurde oben insbesondere für die aus concentrischen Schichten gebildete Rugel gefunden und kann demnach nicht als allgemeiner Werth jener Function für alle Körper gelten, und nicht einmal für eine Rugel mehr, wenn die Dichte nicht blos von r, sondern auch von I und wabhängt. Es sindet jedoch, wie wir bald sehen werden, für ein homogenes Ellipsoid eine ähnliche Beziehung statt.

III. Anziehende Wirkung eines homogenen Elipsoids auf einen materiellen Punkt.

§. 110.

Der allgemeine Ausbruck ber Function V:

$$V = -\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \frac{q}{\sqrt{(a-x)^2 + (b-y)^2 + (c-z)^2}}$$

ober in Polarcoordinaten ausgebrückt

$$V = -\int_{\omega_0}^{\omega} \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} \int_{r_0}^{r} \frac{q r^2 \sin \vartheta}{\sqrt{e^2 + r^2 - 2er[\cos \gamma \cos \vartheta + \sin \gamma \sin \vartheta \cos(\varepsilon - \omega)]}}$$

führt selbst für ein constantes q und die einfachsten geometrischen Formen, die Rugel ausgenommen, auf gewöhnlichem Wege zu keinem geschlossenen Ausdrucke, da die auseinanderfolgenden Integrationen selbst für einen Würfel, bei welchem die Grenzen der Veränderlichen unabshängig von einander sind, nicht ohne Entwickelung in Reihen durchsgesührt werden können, und die Schwierigkeiten noch viel größer werden, wenn ein Körper der Untersuchung unterstellt wird, der von einer krummen Fläche begrenzt wird, bei dem also die Grenzen der Veränderlichen gemäß

ber Gleichung dieser Fläche in gegenseitiger Abhängigkeit stehen. Auf gleiche Weise verhält es sich mit der Berechnung der Componenten der von einem solchen Körper ausgeübten Wirkung; man ist jedoch für das homogene Ellipsoid durch eine Reihe sehr schöner Entdeckungen zu der vollständigen Auflösung der hier gestellten Aufgabe gelangt, indem man die Werthe jener Componenten für eine besondere Lage des angegriffenen Punktes, nämlich für einen Punkt auf der Oberstäche des Ellipsoids darstellt und mittels sehr merkwürdiger Lehrsähe über die Wirkungen ähnlicher Ellipsoide aus den so erhaltenen Ergebnissen die Wirkung auf einen außerhalb liegenden Punkt ableitet.

Dazu versetzt man den Anfangspunkt der Coordinaten in den ansgegriffenen Punkt, legt ihre Achsen parallel zu den Hauptachsen des Ellipsoids und drückt die Lage eines Punktes in demselben durch PolarsCoordinaten aus. Sind also A, B, C die drei Halbachsen des Ellipsoids, demnach

 $\frac{x^2}{A^2} + \frac{y^2}{B^2} + \frac{z^2}{C^2} = 1$

seine Gleichung auf Mittelpunkt und Achsen bezogen, und wie bisher a, b, c die Coordinaten des angegriffenen Punktes in Bezug auf das= selbe System oder die Coordinaten des Mittelpunktes jenes Körpers in Bezug auf die neuen Coordinaten = Achsen, so erhält man zwischen den obigen rechtwinkligen Coordinaten x, y, z und den Polarcoordinaten r, ω , ϑ in Bezug auf das neue System die Beziehungen:

 $z=a+r\sin\theta\cos\omega$, $y=b+r\sin\theta\sin\omega$, $z=e+r\cos\theta$, und durch Einführung dieser Werthe in die Gleichung des Elipsoids nimmt diese die Form an:

worin gur Abfürgung
$$\frac{\sin^{2} 9 \cos^{2} \omega}{A^{2}} + \frac{\sin^{2} 9 \sin^{2} \omega}{B^{2}} + \frac{\cos^{2} 9}{C^{2}} = \mathbf{n}$$

$$\frac{a \sin 9 \cos \omega}{A^{2}} + \frac{b \sin 9 \sin \omega}{B^{2}} + \frac{c \cos 9}{C^{2}} = \mathbf{p}$$

$$1 - \frac{a^{2}}{A^{2}} - \frac{b^{2}}{B^{2}} - \frac{c^{2}}{C^{2}} = \mathbf{q} = 1 - 1$$

geset wurde. Ferner hat man nun nach S. 101 (78b) für die drei rechtwinkligen, zu den Hauptachsen parallelen Componenten der anziehen= den Wirkung eines homogenen Ellipsoids die Ausdrücke:

$$X = G \mu q \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} d\gamma \cdot \int_{r_{0}}^{r} dr \cdot \sin^{2}\theta \cos \omega ,$$

$$Y = G \mu q \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} d\gamma \cdot \int_{r_{0}}^{r} dr \cdot \sin^{2}\theta \sin \omega ,$$

$$Z = G \mu q \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} d\gamma \cdot \int_{r_{0}}^{r} dr \cdot \sin \theta \cos \theta ,$$

welche sich sowohl in Bezug auf r wie auf w zum erstenmal ganz leicht integriren lassen. Da sich aber für die letztere Veränderliche keine einfachen Grenzwerthe aus der obigen Gleichung (d) ergeben, so bleibt man bei der Veränderlichen r stehen und sindet zuerst als Grenzwerthe derselben die beiden Wurzeln der genannten Gleichung:

$$-r_{,}=\frac{p+\sqrt{p^{2}+nq}}{n}$$
, $-r_{0}=\frac{\sqrt{(p-\sqrt{p^{2}+nq})^{2}}}{n}$;

bamit nehmen bann die Werthe der drei Componenten die Form an:

$$Z = -G\mu q \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} (\mathbf{r}, -\mathbf{r}_{0}) \sin^{2}\theta \cos\omega,$$

$$\mathbf{Y} = -G\mu q \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} (\mathbf{r}, -\mathbf{r}_{0}) \sin^{2}\theta \sin\omega,$$

$$Z = -G\mu q \int_{\omega_{0}}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_{0}}^{\vartheta} (\mathbf{r}, -\mathbf{r}_{0}) \sin\theta \cos\theta.$$

Je nachdem nun der angegriffene Punkt außerhalb des Ellipsoids oder auf der Oberfläche oder in der Masse desselben liegt, hat man, wie die Mittelpunktsgleichung zeigt,

$$1-\frac{a^2}{A^2}-\frac{b^2}{B^2}-\frac{c^2}{C^2}=q<0$$
, $=0$, >0 ,

und demnach folgt beziehungsweise

$$\sqrt{\mathfrak{p}^2+\mathfrak{n}\mathfrak{q}}<\mathfrak{p}$$
, $=\mathfrak{p}$, $>\mathfrak{p}$;

im ersten Falle wird daher

$$r_{1}-r_{0}=\frac{p+\sqrt{p^{2}+nq}}{n}-\frac{p-\sqrt{p^{2}+nq}}{n}=2\frac{\sqrt{p^{2}+nq}}{n}$$

im zweiten

$$\mathbf{r}_{1}-\mathbf{r}_{0}=\frac{\mathbf{p}+\sqrt{\mathbf{p}^{2}}}{\mathbf{n}}-\frac{\mathbf{p}-\sqrt{\mathbf{p}^{2}}}{\mathbf{n}}=\frac{2\mathbf{p}}{\mathbf{n}}$$

and im dritten

$$r_{1}-r_{0}=\frac{p+\sqrt{p^{2}+nq}}{n}-\frac{\sqrt{p^{2}+nq}-p}{n}=2\frac{p}{n}$$
.

Man sieht daraus, daß für die beiden letten Fälle die obigen Werthe von X, Y, Z rationale Formen erhalten und weiter integrirt werden können, während sie im ersten Falle unter einer irrationalen Form erscheinen, welche der Integration beinahe unübersteigliche Hindernisse entgegensett. Man hat jedoch, wie schon demerkt, Mittel gefunden, die Integration dieser Ausdrücke zu umgehen und die Wirkung eines homogenen Ellipsoids auf einen außerhalb liegenden Punkt mittels des zweiten Falles, wo derselbe auf der Umhüllungsstäche desselben liegt, zu bestimmen, so daß die Auslösung der vorliegenden Ausgabe immerhin als vollständig gelöset zu betrachten ist.

S. 111.

Bevor ich jedoch zur Integration der Gleichungen (e) in den beteden källen übergehe, wollen wir noch einen andern Kall betrachten, in welchem sich die Wirkung ohne weitere Integration aus den Gleichungen (e) ableiten läßt, nämlich den, wo der angegriffene Punkt im leeren Raume eines hohlen Ellipsoids liegt, dessen beiden Begrenzungsplächen concentrisch und ähnlich sind und auf ähnliche Weise liegen, so daß ihre entsprechenden Achsen der Richtung nach zusammenfallen.

Drückt man nämlich die Gleichung der innern Fläche burch

$$p'r'^2 + 2p'r' = q'$$
 (d'.)

ans, indem man die Halbachsen berselben mit A', B', C'-bezeichnet und

$$\frac{\sin^2 \theta' \cos^2 \omega'}{A'^2} + \frac{\sin^2 \theta' \sin^2 \omega'}{B'^2} + \frac{\cos^2 \theta'}{C'^2} = n'$$

$$\frac{a \sin \theta' \cos \omega'}{A'^2} + \frac{b \sin \theta' \sin \omega'}{B'^2} + \frac{c \cos \theta'}{C'^2} = p'$$

$$1 + \frac{a^2}{A'^2} - \frac{b^2}{B'^2} - \frac{c^2}{C'^2} = q' = 1 - l'$$

setzt und beachtet, daß man wegen der Aehnlichkeit der beiden begrenzenden Ellipsoide

$$A' = kA$$
, $B' = kB$, $C' = kC$

hat, wo k einen beliebigen constanten Coeffizient zwischen O und 1 bezeichnet, so wird man leicht finden, daß

$$k^2n'=n$$
, $k^2p'=p$, $k^2l'=1$

wird, daß also die Wurzeln der Gleichung (d'), ebenfalls negativ genommen, für einen Punkt im Innern des kleinen Ellipsoids die Formen annehmen:

$$r'_{i} = \frac{p + \sqrt{p^{2} + n(k^{2} - 1)}}{n}, \quad r_{0'} = \frac{\sqrt{p^{2} + n(k^{2} - 1)} - p}{n},$$

und daß man daburch unabhängig von k

$$\mathbf{r}'_{1}-\mathbf{r}_{0}'=\frac{2\mathfrak{p}}{\mathfrak{n}}=\mathbf{r}_{1}-\mathbf{r}_{0}$$

erhält. Ferner hat man für die zur Achse der z parallele Seiten= wirkung

$$Z = -G\mu q \left[\int_{\omega_0}^{\omega} \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} d\vartheta \cdot (\mathbf{r}, -\mathbf{r}_0) \sin\vartheta \cos\vartheta - \int_{\omega_0}^{\omega'} \int_{\vartheta_0}^{\vartheta'} d\vartheta' (\mathbf{r}, -\mathbf{r}_0') \sin\vartheta' \cos\vartheta' \right],$$

ober da in unserm Falle die Grenzen für I und I, w und w' die selben sind in beiden Integralen, nämlich 0 und π für jeden dieser Winkel, wonach man I für I, w für w' setzen kann,

$$Z = -G\mu q \int_{0}^{\pi} d\omega \cdot \int_{0}^{\pi} d\vartheta \cdot \sin\vartheta \cos\vartheta [r, -r_{0} - (r', -r_{0}')];$$

man sindet demnach mit dem vorher für den betressenden Fall exhaltenen

Werthe von $r_0 - r_0$ und $r_0' - r_0'$, und indem man dasselbe Verfahren auch auf die beiden andern Componenten anwendet,

$$X = 0 , \quad Y = 0 , \quad Z = 0$$

als Werth dieser Seitenkräfte.

Die Wirkung eines von zwei ähnlichen, concentrisch und ähnlich liegenden Flächen begrenzten hohlen Ellipsoids auf einen Punkt, welcher sich irgendwo im hohlen Raume oder auch auf der innern Fläche desselben befindet, ift demnach Null, und der für die hohle Rugel gefundene Sat ist nur ein besonderer Fall von dem eben ausgesprochenen.

Es folgt baraus ferner, wie bei ber Rugel, daß die Wirkung eines vollen Ellipsoids auf einen Punkt seiner Masse berjenigen eines concentrischen, ähnlichen und ähnlich liegenden Ellipsoids gleich ist, dessen Begrenzungsfläche durch den augegriffenen Punkt gelegt ist, und daß es dem= nach und zufolge der am Ende des vorigen S. gemachten Bemerkung hinreicht, die Wirkung eines Ellipsoids auf einen Punkt seiner Obersfäche zu kennen, um die Wirkung für jede andere Lage des angegrifsenen Punktes bestimmen zu können.

§. 112.

Aus den im vorletten J. erhaltenen Werthen der Differenz x,—to geht übrigens hervor, daß die Ausdrücke für die Componenten X, X und Z ganz dieselben sind, ob sich der angegrissene Punkt in der Masse des Ellipsoids oder auf der Obersläche desselben besindet; sie nehmen in beiden Fällen die Formen an:

$$X = -2G\mu q \int_0^{\pi} d\omega \cdot \int_0^{\pi} d\vartheta \cdot \frac{\psi}{u} \sin^2 \vartheta \cos \omega$$
,

 $Y = -2G\mu q \int_0^{\pi} d\omega \cdot \int_0^{\pi} d\vartheta \cdot \frac{\psi}{u} \sin^2 \vartheta \sin \omega$,

 $Z = -2G\mu q \int_0^{\pi} d\omega \cdot \int_0^{\pi} d\vartheta \cdot \frac{\psi}{u} \sin \vartheta \cos \vartheta$;

denn es ist nicht schwer zu seizen, daß auch in beiden Fällen die Grenzen der Winkel I und ω dieselben sind, nämlich 0 und π, wie oben.

Coordinaten in bem Körper liegt, bedarf bieses keines nähern Rach=

weises; im andern Falle, wenn er sich auf der Begrenzungsfläche bes

Für den Fall, daß der angegriffene Punkt ober der Anfang der

Elipsoids befindet, sei die Elipse MPO, Fig. 81, der Durchschnitt bes gegebenen Ellipsoids mit einer Ebene, welche durch die Achse der z gelegt ist und mit der Ebene der xz den Winkel w bilbet, also der Durchschnitt bes Ellipsoids mit der Ebene bes Winkels 3, und TMT die durch den angegriffenen Punkt M gezogene Tangente bieses Durch= schnitts; es ist dann augenscheinlich, daß durch die in den Winkel ZMT fallenden Werthe von I alle Lagen des von Mausgehenden Fahrstrahls r bestimmt werden können, die dem Segmente MZ'O angehören, wäh= rend die Werthe von I, die zwischen ZMT und ZMZ' liegen, allen möglichen Richtungen jenes Fahrstrahls in dem Segmente MPZ' ent= sprechen. Es werden demnach sämmtliche Werthe von r, oder $\frac{2p}{r}$, da ${\bf r_0} = {\bf 0}$ ist, welche einem gegebenen Winkel ω und seinem Gegenwinkel $\pi+\omega$ zugehören können, burch die zwischen 0 und π liegenden Werthe von. I ausgebrückt, woraus bann zugleich folgt, daß es zur Bestimmung aller möglichen Lagen und Werthe des Fahrstrahls r, genügt, wenn auch der Winkel ω zwischen den Grenzen 0 und π genommen wird. Man sieht aber auch daraus, daß man in beiden Fällen ben Winkel 3 zwischen ben Grenzen O und $\frac{1}{2}π$ nehmen kann, wenn ω von O bis 2π-ausgedehnt wird. Die Werthe der Componenten X, Y, Z können sich mithin in beiben Fällen blos burch die Werthe der Coordinaten a, b, c bes angegriffenen Punktes in Bezug auf Mittelpunkt und Achsen bes Ellipsoids unterscheiden, ihre allgemeine Form bleibt dieselbe.

Ersett man nun in der letten der Gleichungen (f) die Größe p

burth thren Werth, so folgt $Z = -2G\mu q \left[\frac{a}{A^2} \int_0^\pi d\omega \cdot \int_0^\pi d\vartheta \cdot \frac{\sin^2 \vartheta \cos \vartheta \cos \omega}{n} + \frac{b}{B^2} \int_0^\pi d\omega \cdot \int_0^\pi d\vartheta \cdot \frac{\sin^2 \vartheta \cos \vartheta \sin \omega}{n} + \frac{c}{C^2} \int_0^\pi d\omega \cdot \int_0^\pi d\vartheta \cdot \frac{\sin \vartheta \cos^2 \vartheta}{n} \right],$

und wenn man nun in den beiden ersten Gliedern dieses Ausbruckes $\sin \vartheta = \mathbf{x}$ setzt und beachtet, daß die Grenzen der Winkel ω und ϑ von einander unabhängig sind und \mathbf{x} sowohl für $\vartheta = 0$ wie für $\vartheta = \pi$ Rull wird, so können diese Glieder unter die Formen:

$$\int_0^{\pi} d\omega \cdot \cos \omega \int_0^{0} dx \cdot f(x^2) , \qquad \int_0^{\pi} d\omega \cdot \sin \omega \int_0^{0} dx \cdot f(x^2)$$

gebracht werden, worin $f(x^2)$ die mit dem Werthe von u sich ergebende rationale Function:

$$\frac{1}{C^{2}} + \left(\frac{\cos^{2}\omega}{A^{2}} + \frac{\sin^{2}\omega}{B^{2}} - \frac{1}{C^{2}}\right)x^{2}$$

vertritt, und werden demnach nothwendig Null, so daß der Ausdruck für Z auf das dritte Glied allein zurückkommt.

Aehnliche Glieber kommen auch in den Ausbrücken für X und Y vor, und man findet daher, wenn man die Ordnung in der Integration ändert und die Grenzen 2π und 0 für ω , 4π und 0 für $\mathcal P$ nimmt,

$$Z = -2G\mu q \frac{c}{C^2} \int_0^{\frac{1}{2}\pi} d\vartheta \cdot \sin\vartheta \cos^2\vartheta \int_0^{2\pi} d\omega \cdot \frac{1}{\pi}$$

$$Y = -2G\mu q \frac{b}{B^2} \int_0^{\frac{1}{2}\pi} d\vartheta \cdot \sin^3\vartheta \int_0^{2\pi} d\omega \cdot \frac{\sin^2\omega}{\pi}$$

$$X = -2G\mu q \frac{a}{A^2} \int_0^{\frac{1}{2}\pi} d\vartheta \cdot \sin^3\vartheta \int_0^{2\pi} d\omega \cdot \frac{\cos^2\omega}{\pi}$$

$$(g.$$

Diese Ausbrücke zeigen, daß jede der dret Componenten der parallelen Coordinate des angegriffenen Punktes proportional ist und demnach denselben Werth behält für alle Punkte, die in einer zu der entsprechenden Achse senkten Ebene liegen, daß sich also die Wirkungen eines homogenen Ellipsoids auf zwei Punkte seiner Masse, welche in derselben durch den Mittelpunkt gehenden Geraden liegen, wie deren Abstande vom Mittelpunkte verhalten.

Ferner zieht man aus den vorhergehenden Gleichungen die Summe: Decez, handbuch ber Mechanit II.

$$\frac{\mathbf{X}}{\mathbf{a}} + \frac{\mathbf{Y}}{\mathbf{b}} + \frac{\mathbf{Z}}{\mathbf{c}} = -2G\mu \mathbf{q} \int_{0}^{2\pi} d\omega \cdot \int_{0}^{\frac{1}{2}\pi} \frac{\sin 9}{\mathbf{a}} \left(\frac{\sin^2 9 \cos^2 \omega}{\mathbf{A}^2} + \frac{\sin^2 9 \sin^2 \omega}{\mathbf{B}^2} + \frac{\cos^2 9}{\mathbf{C}^2} \right)$$

ober mit Beachtung des Werthes von n und nach ausgeführter Integration

 $\frac{X}{a} + \frac{Y}{b} + \frac{Z}{c} = 4\pi G \mu q.$

Betrachtet man endlich die Werthe von $\frac{X}{G\mu}$, $\frac{Y}{G\mu}$, $\frac{Z}{G\mu}$ als erste Aensterungsgesetze einer Function V in Bezug auf die Aenberung der Coorbinaten a, b, c, so ist offenbar

$$\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} = \frac{X}{G \mu a} \quad , \quad \frac{\partial^2 V}{\partial b^2} = \frac{Y}{G \mu b} \quad , \quad \frac{\partial^2 V}{\partial c^2} = \frac{Z}{G \mu c} ,$$

und demnach ähnlich wie bei der Rugel

$$\frac{\partial^2 V}{\partial a^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial b^2} + \frac{\partial^2 V}{\partial c^2} = 4\pi q ;$$

bieser Werth ist aber hier nur für ein constantes q erwiesen, und es folgt aus dem Vorhergehenden durchaus nicht, daß diese angenommene Function V mit der frühern gleichbedeutend ist.

Ich bringe nun ben Divisor u in den Gleichungen (g) unter die Form:

$$\left(\frac{\sin^2\vartheta}{A^2} + \frac{\cos^2\vartheta}{C^2}\right)\cos^2\omega + \left(\frac{\sin^2\vartheta}{B^2} + \frac{\cos^2\vartheta}{C^2}\right)\sin^2\omega ,$$

ober, C als die kleinste Achse des Ellipsolds vorausgesett,

$$\frac{1}{A^2} \left(1 + \frac{A^2 - C^2}{C^2} \cos^2 \vartheta \right) \cos^2 \omega + \frac{1}{B^2} \left(1 + \frac{B^2 - C^2}{C^2} \cos^2 \vartheta \right) \sin^2 \omega$$

und mache zur Abkürzung zuerst

$$\frac{A^{2}-C^{2}}{C^{2}}=\lambda_{1}^{2} , \frac{B^{2}-C^{2}}{C^{2}}=\lambda_{2}^{2}$$

und dann für die erste Integration in Bezug auf w

$$\frac{1}{A^2}(1+\lambda_1^2\cos^2\theta)=h , \frac{1}{B^2}(1+\lambda_2^2\cos^2\theta)=k ;$$

daburch nimmt der Werth von Z die Form an:

$$Z = 2G\mu q \frac{c}{C^2} \int_0^{\frac{1}{4}\pi} d\vartheta \cdot \sin\vartheta \cos^2\vartheta \int_0^{2\pi} d\omega \cdot \frac{1}{h \cos^2\omega + k \sin^2\omega},$$

ind weim man die Integration in Bezug auf w ausführt, indem men $tang \omega = u fest$, wodurch

$$\int d\omega \cdot \frac{\frac{1}{\cos^2 \omega}}{h + k \tan^2 \omega} = \int du \cdot \frac{\frac{1}{h}}{1 + \frac{k}{h} u^2} \frac{\Delta \cdot \operatorname{arctang} \cdot \sqrt{\frac{k}{h}} \tan \omega}{\sqrt{hk}}$$

wird, und beachtet, daß arc tang: $\sqrt{\frac{k}{h}} \tan \omega$ für $\omega = 0$ auch Rull, für $\omega = \frac{1}{4}\pi$ auch $\frac{1}{4}\pi$, für $\omega = \pi$ edenso π und für $\omega = 2\pi$ bemnach duch 2π wird, so erhält man

$$Z = -4\pi G \mu q \frac{c}{C^2} \int_0^{\frac{1}{4}\pi} \frac{\sin \vartheta \cos^2 \vartheta}{\sqrt{hk}},$$

ober wenn die Werthe von h und k wieder eingefährt werben,

$$Z = -4\pi G \mu q c \frac{AB}{C^2} \int_0^{\frac{1}{2}\pi} \frac{\cos^2 9 \sin 9}{\sqrt{(1+\lambda_1^2 \cos^2 9)(1+\lambda_2^2 \cos^2 9)}} :$$

Das Integral biefes Werthes kann, wie man fieht, leicht in eine Function von cos d'ungewandelt werden; ersetzt man also cos d burch die Veränderliche z., deren Grenzen 1 und 0 find, und bezeichnet die Masse bes Ellipsoids durch M, wodurch sich

$$4\pi qAB = 3\frac{M}{C}$$

$$Z = G \mu M \frac{8c}{C^3} \int_0^1 dz \cdot \frac{z^2}{\sqrt{1 + \lambda_1^2 z^2} \sqrt{1 + \lambda_2^2 z^2}}.$$

Die Werthe der beiden andern Componenten X und Y können auf demselben Wege ebenfalls auf einfache Integrale zurückgeführt werben; es ist jedoch einfacher, sie aus bem vorstehenden Werthe von Z nach ben Regeln ber Symmetrie abzuleiten. Denn wie dieser nur von

ţ

ber Orbinate c und den drei Achsen abhängt, so wird X nur eine Fungtion von a und diesen Achsen sein, von denen nun aber C und A ihre Stellungen gegenseitig vertauschen, gerade so, als wenn ber Winkel 9, deffen Grenzen immer dieselben bleiben, von der Achse der x aus bis zu dem Fahrstrahl r gemessen und w in der Ebene der yz genommen würde, Dasselbe läßt sich auch auf den Ausbruck für X anwenden, und man findet auf diese Weise, wenn

$$\frac{B^{2}-A^{2}}{A^{2}}=\lambda_{3}^{2}, \qquad \frac{C^{2}-A^{2}}{A^{2}}=\lambda_{4}^{2}$$

$$\frac{A^{2}-B^{2}}{B^{2}}=\lambda_{5}^{2}, \qquad \frac{C^{2}-B^{2}}{B^{2}}=\lambda_{6}^{2}$$

gesett, und cos I für die Achsen der x und y zur Unterscheidung beziehungsweise durch die Veränderlichen x und y-vorgestellt wird,

$$X = G\mu M \frac{3a}{A^3} \int_0^1 \frac{x^2}{\sqrt{1 + \lambda_8^2 x^2} \sqrt{1 + \lambda_4^2 x^2}},$$

$$Y = G\mu M \frac{3b}{B^3} \int_0^1 \frac{y^2}{\sqrt{1 + \lambda_5^2 y^2} \sqrt{1 + \lambda_6^2 y^2}}.$$

Macht man ferner
$$x = \frac{Az}{C\sqrt{1+\lambda_1^2 z^2}}, \quad y = \frac{Bz}{C\sqrt{1+\lambda_2^2 z^2}},$$
wodurch fich

wodurch sich

$$\frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}z} = \frac{A}{C\sqrt{(1+\lambda_1^2 z^2)^3}}, \quad \frac{\mathrm{d}y}{\mathrm{d}z} = \frac{B}{C\sqrt{(1+\lambda_2^2 z^2)^3}}$$

eegibt, bringt dann die Größen unter den Integralzeichen in den vorstehenden Werthen von X und Y unter die Formen:

$$\frac{1}{\sqrt{\frac{1}{x^{2}} + \lambda_{8}^{2}}} \sqrt{\frac{1}{x^{2}} + \lambda_{4}^{2}} , \qquad \sqrt{\frac{1}{\gamma^{2}} + \lambda_{8}^{2}} \sqrt{\frac{1}{\gamma^{2}} + \lambda_{4}^{2}}$$
und beachtet, daß
$$\lambda_{1}^{2} + \frac{A^{2}}{C^{2}} \lambda_{8}^{2} = \lambda_{2}^{2} , \qquad \lambda_{2}^{2} + \frac{B^{2}}{C^{2}} \lambda_{8}^{2} = \lambda_{4}^{2}$$

$$\lambda_{1}^{2} + \frac{A^{2}}{C^{2}} \lambda_{4}^{2} = 0 , \qquad \lambda_{2}^{2} + \frac{B^{2}}{C^{2}} \lambda_{6}^{2} = 0$$

und daß die Grenzen von x und y dieselben find, wie die von z, so' findet man

$$\mathbf{X} = G \mu \mathbf{M} \frac{3a}{C^3} \int_0^1 \frac{z^2}{\sqrt{(1+\lambda_1^2 z^2)^3}} \sqrt{1+\lambda_2^2 z^2},$$

$$\mathbf{Y} = G\mu\mathbf{M} \frac{3\mathbf{b}}{C^3} \int_0^1 \frac{\mathbf{z}^2}{\sqrt{1+\lambda_1^2 \mathbf{z}^2} \sqrt{(1+\lambda_2^2 \mathbf{z}^2)^3}},$$

und man fieht daraus, daß wenn

$$\int_{0}^{1} dz \cdot \frac{z^{2}}{\sqrt{1+\lambda_{1}^{2}z^{2}}\sqrt{1+\lambda_{2}^{2}z^{2}}} = L$$
 (80.

gesetzt wird, die Integrale in den beiden letzten Ausdrücken sich durch Variation der Constanten λ_1 und λ_2 in den Functionen λ_4 L und λ_2 L ergeben; denn man hat, wie leicht zu sehen ist,

$$\frac{d\lambda_{1}L}{d\lambda_{1}} = \int_{0}^{1} \frac{z^{2}}{\sqrt{(1+\lambda_{1}^{2}z^{2})^{2}}} \sqrt{1+\lambda_{2}^{2}z^{2}}, \quad \frac{d\lambda_{1}L}{d\lambda_{2}} = \int_{0}^{1} \frac{z^{2}}{\sqrt{1+\lambda_{1}^{2}z^{2}}} \sqrt{(1+\lambda_{2}^{2}z^{2})^{2}},$$

und damit können nun die Werthe der Componenten X, Y, Z durch die einfachen Ausbrücke:

$$Z = G\mu M \frac{3c}{C^3} L$$

$$Y = G\mu M \frac{3b}{C^3} \cdot \frac{\delta \cdot \lambda_2 L}{\delta \lambda_2}$$

$$X = G\mu M \frac{3a}{C^3} \cdot \frac{\delta \cdot \lambda_1 L}{\delta \lambda_1}$$
(81.)

vorgestellt werden, so daß nun die weitere Entwickelung dieser Werthe nur noch von der Entwickelung der Function L abhängt.

S. 114.

Die Form dieser Function L'zeigt, daß dieselbe im Allgemeinen nur durch Entwickelung einer der beiden Wurzelgrößen des Nenners in eine Reihe integrirt werden kann, und daß sie dann nur einen bestimmten Werth exhält, wenn sich diese Reihe bei einer größern Ausdehnung einem bestimmten Grenzwerthe nähert. In dem besondern Falle das gegen, daß zwei der drei Achsen des Ellipsoids gleich werden, dieses

also ein Umbrehungskörper ist, läßt sich der Werth der Function L in einem geschlossenen Ausbrucke barstellen.

If nämlich die kleinere Achse C die geometrische Drehungsachse, also A=B, so wird $\lambda_2=\lambda_1$, und bennach mit Weglassung des Inder

$$L = \int_0^1 \frac{z^3}{1 + \lambda^2 z^2} = \frac{1}{\lambda^3} (\lambda - \arctan \lambda).$$

In diesem besondern Falle ist dann aber die Ableitung $\frac{\partial \cdot \lambda L}{\partial \lambda}$ wich dem integrirten Werthe nicht mehr zuläßig; nehmen wir daher den allgemeinen Werth dieses Aenderungsgesetzes, so gibt derselbe für $\lambda_2 = \lambda_1$ den Ausdruck:

$$\int_0^1 dz \cdot \frac{z^2}{(1+\lambda^2 z^2)^2} = \frac{1}{2\lambda^3} \left(\operatorname{arc tang} \lambda - \frac{\lambda}{1+\lambda^2} \right),$$

und man sindet damit für die drei Componenten der Wirkung, welche ein an seinen Polen abgeplattetes Ellipsoid auf einen Punkt seiner Oberfläche ausübt, die Werthe:

$$Z = G\mu M \frac{3c}{C^3 \lambda^3} (\lambda - \arctan \lambda),$$

$$X = G\mu M \frac{3b}{2C^3 \lambda^3} \left(\arctan \lambda - \frac{\lambda}{1 + \lambda^2}\right),$$

$$X = G\mu M \frac{3a}{2C^3 \lambda^3} \left(\arctan \lambda - \frac{\lambda}{1 + \lambda^2}\right).$$

Soll bagegen die Umdrehungsachse die größere von beiden Achsen der erzeugenden Ellipse sein, so daß das Ellipsoid ein spindelkörmiges wird, und nehmen wir die Achse A als diese Umdrehungsachse an, wo- durch B=C und $\lambda_2=0$ wird, so erhalten wir zuerst

$$L = \int_{0}^{1} \frac{z^{2}}{\sqrt{1+\lambda_{1}^{2}z^{2}}} = \frac{\delta \cdot \lambda_{2}L}{\delta \cdot \lambda_{2}} = \frac{1}{2\lambda_{1}^{3}} \left[\lambda_{1} \sqrt{1+\lambda_{1}^{2}} - \log n \left(\lambda_{1} + \sqrt{1+\lambda_{1}^{2}} \right) \right];$$

baraus folgt sobann

$$\frac{\delta \cdot \lambda_1 L}{\delta \lambda_1} = \frac{1}{\lambda_1^3} \left[\log \left(\lambda_1 + \sqrt{1 + \lambda_1^2} \right) - \frac{\lambda_1}{\sqrt{1 + \lambda_1^2}} \right],$$

und die Ausbrücke für die drei Seitenwirkungen werden mit Weglassung des Index von d

$$X = G\mu M \frac{3a}{C^3\lambda^3} \left[\log n \left(\lambda + \sqrt{1 + \lambda^2} \right) - \frac{\lambda}{\sqrt{1 + \lambda^2}} \right]$$

$$Y = G\mu M \frac{3b}{2C^3\lambda^3} \left[\lambda \sqrt{1 + \lambda^2} - \log n \left(\lambda + \sqrt{1 + \lambda^2} \right) \right]$$

$$Z = G\mu M \frac{3c}{2C^3\lambda^3} \left[\lambda \sqrt{1 + \lambda^2} - \log n \left(\lambda + \sqrt{1 + \lambda^2} \right) \right]$$
(83.)

Wird endlich $\lambda=0$, so geht in beiden Fällen das Ellipsoid in eine Rugel über, und es nehmen dann sowohl die Gleichungen (82) als die Werthe (83) die unbestimmte Form $_0^0$ an; sie kommen jedoch durch das gewöhnliche Verfahren, indem man die abgeleiteten Functionen von Jähler und Nenner dieser Ausbrücke in Bezug auf λ nimmt, auf die für die Rugel gefundenen, in §. 109 abgeleiteten Werthe (K) zurück. Denselben Zweck erreicht man übrigens auch durch Entwickelung der Functionen von λ in Reihen nach aufsteigenden Potenzen dieser Größe, wenn man darin nach vorgenommener Reduction λ Null sest.

§. 115.

Die im vorhergehenden $\mathfrak S$. für das Umdrehungsellipsoid gefundenen Ausdrücke (82) wollen wir noch für den Fall betrachten, wo dieser Körper von der Augelgestalt nur sehr wenig abweicht, wo also λ ziemlicht lein ist, wie z. B. bei der Erde, wo man das Verhältniß A:C=301:300 hat und sich $\lambda^2=\frac{A^2-C^2}{C^2}$ nahezu gleich $\frac{1}{150}$ oder 0,00668 berechnet.

Sețen wir für diesen Fall

arc tang
$$\lambda = \lambda - \frac{1}{3}\lambda^3 + \frac{1}{5}\lambda^5$$

und vernachlässigen überall die siebente und die höhern Potenzen von 2*), so lassen sich die obengenannten Werthe für die drei Componenten X, Y, Z auf folgende Ausbrücke zurückführen:

^{*)} Es ist nämlich leicht zu sehen, daß die Annahme: arc tang $\lambda = 1 - \frac{1}{3} \lambda^2$ für die Werthe von X, Y, Z dasselbe Ergebniß liefern würde, als wenn man $\lambda = 0$ sest.

$$X = \frac{G\mu M}{C^2} \frac{a}{C} \left(1 - \frac{6}{5}\lambda^2\right), Y = \frac{G\mu M}{C^2} \frac{b}{C} \left(1 - \frac{6}{5}\lambda^2\right), Z = \frac{G\mu M}{C^2} \frac{c}{C} \left(1 - \frac{3}{5}\lambda^2\right),$$

und man sieht, daß sich die beiden ersten zu einer einzigen Kraft S vereinigen lassen, welche senkrecht zur Umbrehungsachse gerichtet ist und deren Werth dieselbe Form hat; benn sett man $\sqrt{a^2+b^2}=r$, wo r den Halbmesser des Parallelkreises bezeichnet, dessen Schene um die Ordinate c von der Ebene des Aequators entsernt liegt, so ergibt sich

$$S = \frac{G\mu M}{C^2} \frac{r}{C} \left(1 - \frac{6}{5} \lambda^2\right).$$

Für einen Punkt im Aequator hat man bemnach, da hier c = 0 und r = A ist,

$$S = \frac{G\mu M}{C^2} \frac{A}{C} \left(1 - \frac{6}{5} \lambda^2\right) , \quad Z = 0 ,$$

und für einen Punkt an einem ber beiben Pole, wo r = 0, c = C ift,

$$S=0$$
, $Z=\frac{G\mu M}{C^2}\left(1-\frac{3}{5}\lambda^2\right)$.

Man zieht daraus für die anziehenden Wirkungen Po und P, des Ellipsoids auf einen materiellen Punkt seiner Oberstäche, je nachdem sich derselbe im Aequator ober am Pol befindet, das Verhältniß:

$$P_0: P_1 = A\left(1 - \frac{6}{5}\lambda^2\right): C\left(1 - \frac{3}{5}\lambda^2\right),$$

ober da $A = C\sqrt{1+\lambda^2} = C(1+\frac{1}{4}\lambda^2)$ ist,

$$P_0: P_{,} = \left(1 - \frac{6}{5} \lambda^2\right) \left(1 + \frac{1}{2} \lambda^2\right) : 1 - \frac{3}{5} \lambda^2$$

$$= 1 - \frac{7}{10} \lambda^2 : 1 - \frac{6}{10} \lambda^2 .$$

Darnach müßte also die Intensität der Schwere am Aequator der Erde um $\frac{1}{10}\,\lambda^2$ oder $\frac{1}{1500}$ kleiner sein als am Pol; die Beobachtungen geben aber, wie im ersten Buche (§. 104) bei der Lehre vom Pendel gezeigt worden ist, für das Verhältniß der anziehenden Wirkungen P_0 und P_i bei bewegter Erde nahezu

$$P_0': P_1' = 1:1,00519$$
,

und daraus folgt nach Abrechnung der Verminderung der Schwere

burch ben von der Achsendrehung herrührenden dynamischen Druck, welcher am Acquator (S. 97 desselben Buches) $\frac{1}{288,5}$ oder 0,00347 von der Schwere beträgt, das Verhältniß der Kräfte P_a und P_i :

 $P_0: P_1 = 1,00347: 1,00519$

oder nahezu

 $P_0: P_1 = 1:1,0017$.

Die anziehende Kraft der Erde ist folglich am Aequator nahe um $\frac{1}{600}$ oder um $\frac{1}{4}$ deiner als am Pol, und diese Abweichung von dem obigen Ergebniß der Theorie deutet darauf hin, daß die Erde nicht homogen ist, daß namentlich der äußere Wulft, welcher die durch die Pole gelegte Kugelsläche umgibt, eine geringere Dichte besitzt, als die innerhalb dieser Kugelsläche enthaltene Masse, und daher auch eine vershältnißmäßig kleinere Anziehung ausübt, wodurch die Veränderung in der Intensität der Schwere vom Pol zum Aequator so groß wird, als wenn die Erde 24 mal stärker abgeplattet wäre.

Für irgend einen Punkt der Oberfläche, dessen zur Umdrehungs= achse parallele Ordinate c ist, ergibt sich die Intensität P der Anziehung

$$\dot{P} = \frac{G\mu M}{C^2} \cdot \frac{1}{C} \sqrt{r^2 \left(1 - \frac{6}{5}\lambda^2\right)^2 + c^2 \left(1 - \frac{3}{5}\lambda^2\right)^2}$$

pber da man nach ber Gleichung der erzeugenden Ellipse hat

$$\frac{r^2}{A^2} + \frac{c^2}{C^2} = 1 \quad , \quad r^2 = A^2 \left(1 - \frac{c^2}{C^2} \right) = C^2 (1 + \lambda^2) \left(1 - \frac{c^2}{C^2} \right) \, ,$$

nach einigen Reductionen, wobei 24 vernachlässigt wird,

$$P = \frac{G\mu M}{C^2} \sqrt{1 - \frac{7}{5}\lambda^2 + \frac{1}{5}\lambda^2 \frac{c^2}{C^2}} = \frac{G\mu M}{C^2} \left(1 - \frac{7}{10}\lambda^2 + \frac{1}{10}\lambda^2 \frac{c^2}{C^2}\right) .$$

Auf der Erde drückt man gewöhnlich die Intensität der Schwere in einem Punkte ihrer Obersläche durch dessen geographische Breite aus, d. h. durch den Winkel β , welchen die Normale in dem betressensiben Punkte mit der Ebene des Aequators bildet. Man sindet dann mittels der voranstehenden Gleichung der erzeugenden Ellipse

tang
$$\beta = \frac{A^2c}{C^2r} = \frac{c}{r}(1+\lambda^2) = (1+\lambda^2)\tan \omega$$
,

und bamit ergibt sich nach und nach

$$\frac{1}{\sqrt{1+(1+\lambda^{2})^{2} \tan^{2} \omega}} = \frac{1}{\sqrt{1+\tan^{2} \omega + 2\lambda^{2} \tan^{2} \omega}}$$

$$= \frac{1}{\sqrt{1+\tan^{2} \omega \sqrt{1+2\lambda^{2} \sin^{2} \omega}}} = \cos \omega (1-\lambda^{2} \sin^{2} \omega),$$

 $\sin\beta = \sin\omega (1 + \lambda^{\frac{1}{2}}\cos^2\omega),$

worin ω den vom Fahrstrahl r mit der Ebene des Aequators gebildeten Winkel bezeichnet. Ferner hat man durch die Gleichung der Clipse und mit Vernachlässigung der 4ten Potenz von λ

$$r^2\left(\frac{\cos^2\omega}{A^2} + \frac{\sin^2\omega}{C^2}\right) = 1$$
, $r = C\sqrt{\frac{1+\lambda^2}{1+\lambda^2\sin^2\omega}} = C(1+\frac{1}{2}\lambda^2\cos^2\omega)$

$$\frac{c^2}{C^2} = \frac{c^2}{r^2} \left(1 + \frac{1}{2} \lambda^2 \cos^2 \omega \right)^2 = \sin^2 \omega \left(1 + \lambda^2 \cos^2 \omega \right) = \frac{\sin^2 \beta}{1 + \lambda^2 \cos^2 \omega},$$

und damit folgt in gleichem Grade ber Annäherung

$$P = \frac{G \mu M}{C^2} \left(1 - \frac{7}{10} \lambda^2 + \frac{1}{10} \lambda^2 \sin^2 \beta \right) ,$$

wonach die Zunahme der Intensität der Schwere dem Quadrat des Breitesinus proportional ist.

Endlich kann man noch die anziehende Wirkung des Sphäroids mit derjenigen einer Angel von gleicher Masse und Dichte vergseichen, deren Halbmesser 7, also durch die Bedingung:

$$\frac{4}{3}\pi q r^3 = \frac{4}{3}\pi q A^2 C$$
, $r^3 = C^3(1+\lambda^2)$

bestimmt wird; er ist offenbar kleiner als A und größer als C und gleich dem Fahrstrahl r, für welchen man hat

$$\sqrt{\frac{1+\lambda^2}{1+\lambda^2\sin^2\omega}} = \sqrt[3]{1+\lambda^2} \quad \text{oder} \quad \sin^2\omega = \frac{1}{3} \;,$$

so daß die geographische Breite seines Endpunktes oder Parallelkreises durch die Gleichung:

$$\sin^2\beta = \frac{1}{3}\left(1 + \frac{2}{3}\lambda^2\right)^2 = \frac{1}{3}\left(1 + \frac{4}{3}\lambda^2\right)$$

gegeben ist, woraus man als erste Annäherung

$$\sin^2\beta = \frac{1}{3}$$

sieht. Man hat dann ferner

$$C^{2} = \frac{r^{2}}{(1+\lambda^{2})^{\frac{1}{4}}} = \frac{r^{2}}{1+\frac{1}{4}\lambda^{2}}$$

und

$$P = \frac{4}{3}\pi G\mu qr, \left[1 + \frac{1}{10}\lambda^2 \left(\sin^2\beta - \frac{1}{3}\right)\right],$$

worans folgt, daß für $\sin^2\beta = 1$, $P = 4\pi G\mu qr$, wird, daß also für einen Punkt des Parallelkreises, für welchen das Quadrat des Breitessinus = 1 ist, die anziehende Wirkung des Sphäroids nahe dieselbe ist, als wenn die Wasse desselben in seinem Mittelpunkte vereinigt wäre.

Dieser Sat wird sich auch noch auf die Erbe anwenden lassen, obgleich sie nicht homogen ist, da die Beränderung der Schwere boch nur ein sehr Kleiner Theil der mittleren Intensität dieser Kroft ist.

S. 116.

Wenden wir uns nun zu der Untersuchung des ersten der in S. 110 gmannten Fälle, nämlich bessenigen, wo die Wirkung eines homogenen Ellipsoids auf einen außerhalb liegenden materiellen Punkt zu bestimmen ist.

Nehmen wir dazu die ursprünglichen Werthe (69) in S. 99 ber drei Componenten X, Y, Z-und beachten, daß sich aus dem Werthe von w

$$= \sqrt{(x-a)^2+(y-b)^2+(z-c)^2}$$

bie Aenberungsgesetze:

$$\frac{dw}{dx} = -\frac{a-x}{w}, \quad \frac{dw}{dy} = -\frac{b-y}{w}, \quad \frac{dw}{dz} = -\frac{a-z}{w}$$

ergeben, so können wir dieselben unter die Form bringen:

$$X = -G\mu \int_{y_0}^{y} dy \cdot \int_{z_0}^{z} \int_{w_{x_0}}^{w_x} dw \cdot qf(w)$$

$$Y = -G\mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{z_0}^{z} \int_{w_{y_0}}^{w_y} dw \cdot qf(w)$$

$$Z = -G\mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} \int_{w_{x_0}}^{w_x} dw \cdot qf(w)$$

worin w_x und w_{x_0} die Grenzen von w bedeuten, die den Grenzen x und x_0 von x entsprechen, w_y und w_y , die Grenzwerthe für y=y und $y=y_0$, und w_x , w_{x_0} die Werthe sener Veränderlichen für die Grenzen z und z_0 von z, wobei sedesmal die beiden andern Veränder-lichen constant bleiben. Führt man dann die Integrationen in Bezug auf w aus und bezeichnet den Werth von $\int dw \cdot f(w) durch \triangle \cdot F(w)$, so erhält man sür einen homogenen Körper

$$X = G \mu q \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} [F(w_{z_0}) - F(w_{z})]$$

$$Y = G \mu q \int_{x_0}^{x} \int_{z_0}^{z} [F(w_{y_0}) - F(w_{y})]$$

$$Z = G \mu q \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} [F(w_{z_0}) - F(w_{z})]$$

und man sieht daraus, daß in unserm Falle, wo die Gleichung der begrenzenden Fläche des Ellipsvids, nämlich

$$\frac{x^2}{A^2} + \frac{y^2}{B^2} + \frac{z^2}{C^2} = 1 ,...$$

ganz symmetrisch ist in Bezug auf die drei Veränderlichen, die zu den Achsen der y und z parallelen Kräfte Y und Z aus dem Werthe von X durch entsprechende Vertauschung der Halbachsen A, B, C gefunden werden können.

Ich beschäftige mich deshalb vorerst mit der ersten der Gleichungen (h) allein und setze in derselben

$$\mathbf{x} = \mathbf{A}\mathbf{x}'$$
, $\mathbf{y} = \mathbf{B}\dot{\mathbf{y}}'$, $\mathbf{z} = \mathbf{C}\mathbf{z}'$,

so daß die Gleichung des Ellipsoids die einfache Form:

i.)
$$x'^2 + y'^2 + z'^2 = 1$$

annimmt, und die genannte Gleichung wird

$$X = G \mu q B C \int_{y_0'}^{y'} \int_{z_0'}^{z'} [F(w_{x_0}) - F(w_x)].$$

Als Grenzwerthe von w findet man dadurch, and da $x_0 = -x$ ift,

$$w_x^2 = (a - Ax')^2 + (b - By')^2 + (c - Cz')^2$$
,
 $w_{xy}^2 = (a + Ax')^2 + (b - By')^2 + (c - Cz')^2$,

worin noch der Grenzwerth von x' in Function von y' und z', uhmlich

$$\mathbf{x}' = \sqrt{1 - \mathbf{y}'^2 - \mathbf{z}'^2}$$

einzuführen wäre, wenn die Integration weiter fortgesett werden sollte, was indessen für den gewöhnlichen Fall: $f(w) = \frac{1}{w^2}$ auf directem und einfachem Wege nicht möglich; für unsern Zweck übrigens auch nicht nothwendig ist.

Für ein anderes homogenes Ellipsoid, dessen Halbachsen A', B', C'

sind, dessen Gleichung bemnach die Formen:

$$\frac{x^2}{A'^2} + \frac{y^2}{B'^2} + \frac{z^2}{C'^2} = 1 , \quad x''^2 + y''^2 + z''^2 = 1$$

erhält, worin $x'' = \frac{x}{A'}$, u. s. s. s. ist und welches dieselbe Dichte q beschipt, wie das gegebene, hat man als Werth der zur Achse der x paraktelen Componenten X' seiner anziehenden Wirkung auf einen Punkt, dessen Coordinaten a', d', o' sind und dessen Wasse ebenfalls μ ist, den Ausdruck:

$$X' = G \mu q B' C' \int_{y_0''}^{y''} \int_{z_0''}^{z''} \left[F(w_{x_0'}) - F(w_{x'}) \right]$$

und zur Bestimmung der beiden Grenzwerthe w. und w., welche den Grenzen x und xo von x entsprechen, die Gleichungen:

$$w_{x'}^{2} = (a' - A'x'')^{2} + (b' - B'y'')^{2} + (c' - C'z'')^{2},$$

$$w_{xo'}^{2} = (a' + A'x'')^{2} + (b' - B'y'')^{2} + (c' - C'z'')^{2},$$

worin x^{-1} selbst noch durch $\sqrt{1-y^{n_2}-z^{n_2}}$ zu ersehen ist.

Ich nehme nun das zweite Ellipsoid so an, daß es mit dem ersten gegebenen den Mittelpunkt und die Brennpunkte gemeinschaftlich hat dind durch den angegriffenen Punkt abs geht, so daß man hat

$$\frac{a^2}{A^{'2}} + \frac{b^2}{B^{'2}} + \frac{c^2}{C^{'2}} = 1.$$
 (k.

Bezeichnet man dann die absoluten Excentrizitäten zweier Hauptschnitte der beiden Ellipsoide mit den Ebenen der xy und der xz mit E, und Ez, so hat man auch

and folglich.

1.)
$$B'^2-B^2=C'^2-C^2=A'^2-A^2$$
.

Ferner nehme man an, daß der von dem zweiten Elipsoid angegriffene Punkt a' b' c' auf der Oberstäche des ersten liege und zwar so, daß seine Coordinaten durch die Beziehungen:

$$\begin{cases}
a' : a = A : A' \\
b' : b = B : B' \\
c' : c = C : C'
\end{cases}$$

bestimmt werden, daß sich also die Coordinaten der beiden angegriffenen Punkte wie die dazu parallelen Achsen der anziehenden Ellipsoide verhalten, ober daß die beiden angegriffenen Punkte entsprechende Punkte der Begrenzungsflächen dieser Körper sind.

Beachtet man bann, daß die Gleichungen der beiden Ellipsoide mit den Veränderlichen x', y', z' und x'', y'', z'' ganz identisch sind, daß ebenso die Grenzen dieser Veränderlichen dieselben Werthe haben, nämlich für x' und x'' die bereits augegebenen, für x' und x'' bei der zweiten Integration $\pm \sqrt{1-y''^2}$ und $\pm \sqrt{1-y''^2}$ und für y' und y'' bei der letzten Integration ± 1 , so wird man einsehen, daß in dem Werthe von X' die Veränderlichen x', y', z' statt der Veränderlichen x'', y'', z'' gesett werden können, wodurch nun die Werthe von w_x^2 und $w_x'^2$ mit Stachtung der aus den Proportionen (m) sich ergebenden Werthe von x', b', c' und x', b' B', c' C' die Formen annehmen:

$$w_{x^{2}} \stackrel{.}{=} a^{2} + b^{2} + c^{2} - 2(aAx' + bBy' + cCz') + A^{2}x'^{2} + B^{2}y'^{2} + C^{2}z'^{2},$$

$$w_{x^{2}} \stackrel{.}{=} a^{2} \frac{A^{2}}{A'^{2}} + b^{2} \frac{B^{2}}{B'^{2}} + c^{2} \frac{C^{2}}{C'^{2}} - 2(aAx' + bBy' + cCz').$$

$$+ A'^{2}x'^{2} + B'^{2}y'^{2} + C'^{2}z'^{2}.$$

Die Differenz dieser beiben Ausbrucke gibt bemnach mit Berücksichtigung ber Gleichungen (1)

$$w_{x^2} - w_{x'^2} = (A'^2 - A^2) \left[\frac{a^2}{A'^2} + \frac{b^2}{B'^2} + \frac{c^2}{C'^2} - (x'^2 + y'^2 + z'^2) \right]$$

und zufolge ber Gleichungen (i) und (k)

$$w_x^2 - w_x'^2 = 0 \quad , \qquad w_x = w_x'^2$$

knabhängig von jedem besondern Werthe von A und A'. Auf gleichem Wege ergibt sich $w_{x_0} = w_{x_0}'$, also auch

$$F(w_{x'}) = F(w_{x})$$
, $F(w_{x_0}) = F(w_{x_0})$

mb folglich

$$\int_{Y_0}^{Y'} \int_{z'_0}^{z'} dz' \cdot [F(w_z) - F(w_{z_0})] = \int_{Y_0''}^{Y''} \int_{z''}^{z''} dz'' \cdot [F(w_{z'}) - F(w_{z_0}')].$$

Bezeichnet man also ben Werth dieser Integrale zur Abkürzung mit I, so sindet man

$$X = G\mu qBC.J$$
 , $X' = G\mu qB'C'.J$

und bemnach für jebe beliebige Function k(w) von w

$$X : X' = BC : B'C'$$
.

Für die beiden andern Componenten hat man dann zufolge der obensemachten Bemerkung in Betreff der Symmetrie ihrer Werthe

$$Y:Y'=AC:A'C',$$
 $Z:Z'=AB:A'B',$

bie anziehenden Wirkungen, welche zwei homogene Ellipe soidevon gleicher Dichte und mit gemeinschaftlichen Mittelund Wirken Brennpunkten gegenseitig : auf zwei entsprechende Punkte ihrer Oberflächen parallel zu einer der Achsen ansüben, sich wie die Producte der beiden andern Achsen ober wie die Flächeninhalte der zu jener Achse senktenten Dauptschnitte verhalten, und zwar bei jedem beliebigen Gesehe der gegenseitigen Anziehung zweier materiellen Punkte.

S. 117.

Bezeichnen wir nun weiter mit X", Y", Z" die drei Componenten der anziehenden Wirkung, welche von dem zweiten Ellipsoid auf den in seiner Begrenzungsstäche liegenden Punkt abe ausgeübt wird; es derhalten sich dann nach S. 112 (g) für den Fall $f(w) = \frac{1}{w^2}$ die Seitenwirkungen X", Y", Z" und X', Y', Z' dieses Körpers auf die beiden Punkte abe und a'd'e' wie die parallelen Coordinaten dersielben, stehen also wie diese Coordinaten selbst im umgekehrten Verhältnisse

der paralleten Achsen der beiden Ellipsoide, auf denen sie liegenz man hat daher

$$\begin{cases} X': X'' = a': a = A: A', \\ Y': Y'' = b': b = B: B', \\ Z': Z'' = c': c = C: C', \end{cases}$$

und wenn man diese drei Proportionen Glied für Glied mit benen bes vorigen J. multiplicirt, so folgt

in.)
$$X: X' = Y: Y' = Z: Z' = ABC: A'B'C' = M:M'$$
.

Man schließt daraus, daß die Wirkungen der beiden Ellipsoide auf den Punkt abc, der auf der Oberfläche des zweiten liegt, in demselben Verhältnisse stehen, wie die Producte der drei Achsen oder wie die Massen M und M' jener Körper.

Nehmen wir endlich noch ein brittes homogenes Ellipsoid von gleicher Dichte, wie die vorigen, welches mit diesen beiden ebenfalls Wittelpunkt und Brennpunkte gemeinschaftlich hat, dessen Halbachsen A., B., C., seien und bessen Wirkung auf den Punkt abc durch die rechtwirkligen Componenten X., Y., Z., ausgebrückt wird, so haben wir in gleicher Weise wie vorher

$$X_{i}: X' = Y_{i}: Y' = Z_{i}: Z' = A_{i}B_{i}C_{i}: A'B'C' = M_{i}: M'$$

und die Vergleichung dieser fortlaufenden Proportion mit der vorherzehenden (n) gibt die neue:

$$X : X_{,} = Y : Y_{,} = Z : Z_{,} = ABC : A_{,}B_{,}C_{,} = M : M_{,}.$$

Es geht baraus der ebenfalls bemerkenswerthe Sat hervor, daß die Wirkungen, welche von irgend zwei gleich dichten und homogenen Ellipsoiden mit gemeinschaftlichen Mittel= und Brennpunkten auf denselben außerhalb ihrer Masse liegenden Punkt ausgeübt werden, in demselben Verhältznisse stehen, wie die Massen dieser Körper, wobei jedoch nicht zu übersehen ist, daß dieser Sat nicht wie der vorhergehende für jedes Gesetz der Anziehung gilt, sondern nur für das in der Natur stattskindende bewiesen ist.

S. 118.

Der durch die fortlaufende Proportion (n) ausgedrückte Sat führt uns nun zur Auflösung unserer Aufgabe. Denn die in S. 113 gefun= benen allgemeinen Ausdrücke (80) und (81) geben für die Werthe der Seitenkräfte X", Y", Z", welche die Wirkung eines Ellipsoids, dessen Achsen A' B' C' sind, auf einen Punkt abc seiner Obersläche vorstellen, indem man für die Größen λ_1 und λ_2 ihre jezigen Werthe:

$$\lambda_1^2 = \frac{A'^2 - C'^2}{C'^2}$$
, $\lambda_2^2 = \frac{B'^2 - C'^2}{C'^2}$

einführt, die Ausbrücke:

$$X'' = G\mu M' \frac{3a}{C'^3} \int_0^1 \frac{z'^2}{\sqrt{\left(1 + \frac{A'^2 - C'^2}{C'^2} z'^2\right)^3}} \sqrt{1 + \frac{B'^2 - C'^2}{C'^2} z'^2}$$

$$Y'' = G\mu M' \frac{3b}{C'^3} \int_0^1 \frac{z'^2}{\sqrt{1 + \frac{A'^2 - C'^2}{C'^2} z'^2}} \sqrt{\left(1 + \frac{B'^2 - C'^2}{C'^2} z'^2\right)^3}$$

$$Z'' = G\mu M' \frac{3c}{C'^3} \int_0^1 \frac{z'^2}{\sqrt{1 + \frac{A'^2 - C'^2}{C'^2} z'^2}} \sqrt{1 + \frac{B'^2 - C'^2}{C'^2} z'^2}}$$

Macht man dann $\frac{z'}{C'} = \frac{z}{C}$, woraus sich z = 0 für z' = 0, $z = \frac{C}{C'}$ für z' = 1 ergibt, beachtet die Gleichungen (1) unter der Form:

$$A'^2 - C'^2 = A^2 - C^2$$
, $B'^2 - C'^2 = B^2 - C^2$

und multiplicirt jeden der drei vorhergehenden Ausdrücke mit $\frac{M}{M'}$, so sindet man zufolge der Proportionen (n) und indem man wieder

$$\frac{A^2-C^2}{C^2}$$
 burch λ_1^2 , $\frac{B^2-C^2}{C^2}$ burch λ_2^2

ersett, die Ausbrücke:

$$X = G\mu M \frac{3a}{C^3} \int_0^{\frac{C}{C'}} \frac{z^2}{\sqrt{(1+\lambda_1^2 z^2)^3} \sqrt{1+\lambda_2^2 z^2}},$$

$$Y = G\mu M \frac{3b}{C^3} \int_0^{\frac{C}{C'}} \frac{z^2}{\sqrt{1+\lambda_1^2 z^2} \sqrt{(1+\lambda_2^2 z^2)^3}},$$

$$Z = G\mu M \frac{3c}{C^3} \int_0^{\frac{C}{C'}} \frac{z^2}{\sqrt{1+\lambda_1^2 z^2} \sqrt{1+\lambda_2^2 z^2}},$$

oder wenn man den Werth des letten Integrals mit L' bezeichnet, wie früher die Ausbrücke:

$$Z = G\mu M \frac{3c}{C^3} L'$$

$$Y = G\mu M \frac{3b}{C^3} \cdot \frac{\delta \cdot \lambda_2 L'}{\delta \lambda_2}$$

$$X = G\mu M \frac{3a}{C^3} \cdot \frac{\delta \cdot \lambda_1 L'}{\delta \lambda_1}$$

als Werthe der drei Seitenwirkungen X, Y, Z des gegebenen Ellipssoihs auf den gegebenen außerhalb liegenden Punkt.

Die vollständige Auflösung der Aufgabe hängt demnach noch von der Bestimmung der Achse C' ab, und diese erfolgt aus der Bedingungs-Gleichung:

$$\frac{a^2}{C'^2 + A^2 - C^2} + \frac{b^2}{C'^2 + B^2 - C^2} + \frac{c^2}{C'^2} = 1,$$

welche mit der Gleichung (k) gleichbedeutend ist. Diese Gleichung ist in Bezug auf C'^2 vom dritten Grade und gibt für diese Größe sedensfalls eine positive Wurzel, da ihre linke Seite, wenn sie auf Null gebracht ist, zwischen $C'^2=0$ und $C'^2=\infty$ das Zeichen wechselt, und wie leicht zu sehen, auch nur eine; die negativen Wurzeln geben natürlich imaginäre Werthe für C'; die keinem Ellipsoid angehören können.

Liegt der angegriffene Punkt wieder auf der Oberstäche des gegebenen

Ellipsoids, so hat man C'=C, $\frac{C}{C'}=1$, also L'=L, und die Gleichungen (85) gehen wieder in die Ausbrücke (81) über.

S. 119.

Aus den vorhergehenden Ergebnissen ist nun in Betress der beiden Umbrehungs = Ellipsoide leicht zu schließen, daß die entsprechenden Ausstrücke für die drei Componenten ihrer anziehenden Wirkung auf einen außerhalb liegenden Punkt aus den für einen Punkt auf der Obersläche gesundenen Werthen (82) und (83) einfach dadurch hervorgehen, daß man daselbst in den eingeklammerten Factoren $\frac{C}{C}$ bstatt d sett. Denn macht man in unsern zulest erhaltenen Gleichungen (84), nachdem man entweder $\lambda_2 = \lambda_1 = \lambda$ oder $\lambda_2 = 0$ angenommen hat, je nachs dem die Achse C oder die Achse A die Umbrehungsachse ist, $\lambda z = u$, so werden die Grenzen von u offendar O und $\lambda \frac{C}{C}$, und man erhält im ersten Falle

$$Z = G \mu M \frac{3c}{C^3 \lambda^3} \int_0^{\frac{C}{C'} \lambda} \frac{u^2}{1 + u^2},$$

im zweiten

$$Z = G\mu M \frac{3c}{C^3 \lambda^3} \int_0^{\frac{C}{C'} \lambda} \frac{u^2}{\sqrt{1+u^2}}.$$

Für ein abgeplattetes Sphäroid nehmen demnach die Werthe der drei Seitenwirkungen auf einen außerhalb liegenden Punkt die Formen an:

$$X = G\mu M \frac{3a}{2C^3\lambda^3} \left(\arctan \frac{C\lambda}{C'} - \frac{CC'\lambda}{C'^2 + C^2\lambda^2} \right)$$

$$Y = G\mu M \frac{3b}{2C^3\lambda^3} \left(\arctan \frac{C\lambda}{C'} - \frac{CC'\lambda}{C'^2 + C^2\lambda^2} \right)$$

$$Z = G\mu M \frac{3c}{C^3\lambda^3} \left(\frac{C\lambda}{C'} - \arctan \frac{C\lambda}{C'} \right)$$
(86.

und für ein spindelförmiges Umdrehungsellipsoid werden sie

$$X=G\mu M\frac{3a}{C^{3}\lambda^{3}}\left[\log n\left(\frac{C\lambda}{C'}+\sqrt{1+\frac{C^{2}\lambda^{2}}{C'^{2}}}\right)-\frac{\frac{C\lambda}{C'}}{\sqrt{1+\frac{C^{2}\lambda^{2}}{C'^{2}}}}\right],$$

$$Y=G\mu M\frac{3b}{2C^{3}\lambda^{3}}\left[\frac{C\lambda}{C'}\sqrt{1+\frac{C^{2}\lambda^{2}}{C'^{2}}}-\log n\left(\frac{C\lambda}{C'}+\sqrt{1+\frac{C^{2}\lambda^{2}}{C'^{2}}}\right)\right],$$

$$Z=G\mu M\frac{3c}{2C^{3}\lambda^{3}}\left[\frac{C\lambda}{C'}\sqrt{1+\frac{C^{2}\lambda^{2}}{C'^{2}}}-\log n\left(\frac{C\lambda}{C'}+\sqrt{1+\frac{C^{2}\lambda^{2}}{C'^{2}}}\right)\right].$$

Der Werth von C' wird für den ersten Körper burch die Gleichung:

$$\frac{a^2+b^2}{C'^2+A^2-C^2}+\frac{c^2}{C'^2}=1 \text{ ober } C'^4-C'^2(e^2-E^2)-E^2c^2=0$$

gegeben, für ben zweiten Körper bagegen aus ber Gleichung:

$$\frac{a^2}{C'^2+A^2-C^2}+\frac{b^2+c^2}{C'^2}=1 \text{ obs. } C'^4-(e^2-E^2)-E^2(b^2+c^2)=0$$

gezogen, welche wie die erstere nur noch vom zweiten Grade in Bezug auf C'^2 ist und worin $a^2+b^2+c^2$ durch e^2 , A^2-C^2 durch E^2 ersteht wurde.

Wird A=C=R, E=0, so gehen beide Körper in die Kugelgestalt über, und die vorhergehenden Gleichungen geben

$$C'=e$$
 , $C'=0$;

die Werthe der Componenten X, Y, Z dagegen nehmen wieder die unbestimmte Form $\frac{0}{0}$ an, und man findet auf die obendemerkte Weise und mit dem Werthe C'=e in beiden Fällen für die Resultirende derselben den in S. 107 für die Rugel erhaltenen Ausdruck wieder.

Der zweite Werth C=0 macht nach demselben Verfahren die Werthe von X, Y, Z unendlich; sucht man aber den wahren Werth von $\frac{\lambda^2}{C'^2}$, welcher für unsern Fall sich unter der Form $\frac{0}{0}$ zeigt, indem man $\frac{E^2}{C^2}$ für λ^2 und für C'^2 die Wurzel:

$$C^{2} = \frac{e^{2} - E^{2} - \sqrt{(e^{2} - E^{2})^{2} + 4E^{2}c^{2}}}{2}$$

ber ersten der obigen Gleichungen einführt, welche auch die entsprechende Wurzel der zweiten der Form nach vertreten kann, nimmt dann das Aenderungsgesetz vom Zähler und Nenner des dadurch entstehenden Bruches:

$$\frac{\lambda^2}{C'^2} = \frac{2E^2}{C^2 \left[e^2 - E^2 - \sqrt{(e^2 - E^2)^2 + 4E^2c^2}\right]}$$

in Bezug auf E als Veränderliche und setzt endlich E=0, so findet man für beide Ellipsoide

$$\frac{\lambda^2}{C'^2}$$
 entweber $= -\frac{2}{C^2 c^2}$, ober $= -\frac{2}{C^2 (b^2 + c^2)}$,

und es wird bemnach $\frac{\lambda}{C'}$ in jedem Falle imaginär.

§. 120.

Die vorausgegangenen Erörterungen schließe ich mit einer bemerstenswerthen Folgerung, welche aus dem am Ende des J. 116 auszgesprochenen Satze in Bezug auf die anziehende Wirkung zweier consentrischen Rugeln gezogen werden kann.

Bezeichnen wir nämlich diese Kugeln mit K und k, ihre Halbmesser mit R und r, die Wirkung der ersten größern auf einen Punkt in der Oberstäche der zweiten kleinern mit P, die Wirkung der zweiten auf einen Punkt in der Oberstäche der erstern mit p, so haben wir unter der Voraussetzung, daß beide Kugeln homogen sind und gleiche Dichte haben, nach dem angeführten Sate

$$P: p = R^2: r^2$$
,

d. h. die genannten Wirkungen verhalten sich wie die Quadrate der Halbmesser oder wie die Oberflächen der beiden Augeln.

Aus dieser Proportion zieht man die Gleichungen:

$$P = p \frac{R^2}{r^2} \quad , \qquad p = P \frac{r^2}{R^2} \, ,$$

durch welche die Intensität der Wirkung einer Kugel auf einen außer= halb liegenden Punkt bestimmt werden kann, wenn die auf einen im Innern liegenden bekannt ist, und umgekehrt, und zwar für jedes beliebige Geset der Anziehung.

Sollen z. B. diese Wirkungen unter der Voraussetzung bestimmt werden, daß die Wirkung einer Augel auf einen im Innern liegenden Punkt von dem Halbmesser R der Augel unabhängig sei, so wird P um eine Function des Abstandes r des angegriffenen Punktes von dem Mittelpunkte der Augel sein und demnach diese anziehende Araft durch

$$P = G\mu\varphi(r)$$

ausgebrückt werden, worin $\varphi(r)$ irgend eine Function von r bezeichnet. Sbenso wird die Wirkung P' einer andern Rugel, deren Haldmesser R' größer als R ist, auf einen Punkt in der Entsernung r von ihrem Wittelpunkte in derselben Voraussehung durch $G\mu\varphi(r)$ gemessen werden, also P'=P sein. Die Wirkung der Rugelschale, welche von dieser letteren Rugel übrig bleibt, wenn die erstere weggenommen wird, und in deren hohlem Raume sich dann der angegriffene Punkt besindet, ist aber offendar auch dem Unterschiede der Wirkungen beider Rugeln gleich; diese Wirkung ist folglich nach unserer Vorausssselfe ung immer Null.

Nach dem obigen Sate erhält man ferner für die Wirkung p der Rugel k vom Halbmesser r auf einen Punkt außerhalb derselben in der Entfernung R vom Mittelpunkte den Werth:

$$p = G \mu \varphi (r) \frac{r^2}{R^2};$$

bezeichnet man dann die Masse der Kugel vom Halbmesser r mit m und die Entsernung des Mittelpunktes der Anziehung dieser Masse von dem angegriffenen Punkte, wie früher, mit W,, so hat man jedenfalls auch

 $p = G\mu m f(\mathbf{W}_i)$,

worin die Function f(W) wieder das Gesetz der Anziehung zweier matertellen Punkte ausbrückt. Die Vergleichung dieser beiden Werthe von p gibt

 $mf(\mathbf{W}_{\prime})R^2 = r^2\varphi(r)$

oder, da $m = \frac{4}{3}\pi q r^3$ ist und demnach $\frac{r^2 \varphi(r)}{m} = \psi(r)$ gesetzt werden kann,

$$f(\mathbf{W}_{\prime}) = \frac{\psi(\mathbf{r})}{R^2}.$$

Aus diesem Ausbrucke läßt sich aber die Form der Function f (W,) ober das Gesetz der gegenseitigen Anziehung nicht bestimmen. Setzen wir deßhalb noch die Bedingung, daß der Mittelpunkt der Augel zugleich Mittelpunkt der Anziehung, daß also W, = R sei, so hat man

$$f(\mathbf{W}_{\prime}) = f(\mathbf{R}) = \frac{\psi(\mathbf{r})}{\mathbf{R}^2},$$

und da man immer f(1) = 1 haben muß, so folgt

$$\psi(r) = 1$$
 , $f(R) = \frac{1}{R^2}$, $\varphi(r) = \frac{4}{3}\pi qr$,

und bamit erhält man

$$P = G \mu m \frac{1}{r^2} = \frac{4}{3} \pi G \mu q r$$
, $p = G \mu m \frac{1}{R^2}$.

Das Gesetz der Natur ist bemnach bas einzige, nach welchem gleichzeitig der Mittelpunkt einer homogenen Augel Mittelpunkt der Anziehung und die Wirkung einer homogenen Augelschale auf einen in ihrem hohlen Raume befindlichen Punkt Null ist.

IV. Gegenseitige Wirkung zweier ketigen Spsteme.

§. 121.

Bezeichnen wir wieber, wie früher (§. 98) die Coordinaten eines Punktes des angreisenden Körpers mit x, y, z in Bezug auf ein Coordinatenspstem, dessen Ansangspunkt vorerst beliebig angenommen werben kann, und mit t, u, v die Coordinaten eines Punktes in dem ansgerissenen Körper in Bezug auf dieselben Achsen, so erhalten wir nach dem Vorhergehenden (§. 99) für die drei rechtwinkligen Componenten P cos Px, P cos Py, P cos Pz den von dem ersten System oder Körper auf den materiellen Punkt tuv des zweiten ausgeübten Wirkung P, wenn die Wasse dieses letztern Punktes einstweilen wieder durch μ und das Gesetz der gegenseitigen Anziehung zweier Punkte durch sie Worgestellt wird, die Ausdrücke:

$$\begin{cases}
P \cos \widehat{P} x = G \mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dz \cdot q_i \frac{t-x}{w} f(w), \\
P \cos \widehat{P} y = G \mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dz \cdot q_i \frac{u-y}{w} f(w), \\
P \cos \widehat{P} z = G \mu \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dz \cdot q_i \frac{v-z}{w} f(w),
\end{cases}$$

in welchen q_4 die Dichte in dem Punkte xyz des wirkenden Spstems vorstellt und als eine Function der Veränderlichen x, y, z zu betrachten ist. Diese Wirkung P kann nun wieder in eine fördernde Wirkung P von gleicher Intensität und Richtung zerlegt werden, von welcher die vorstehenden Werthe demnach ebenfalls die rechtwinkligen Componenten ausbrücken, und in ein Woment M_P, dessen rechtwinkliche Componenten M_x, M_x, M_z wieder die bekannten Werthe:

$$M_{z} = t \cdot P \cos \widehat{P_{y}} - u \cdot P \cos \widehat{P_{x}}$$

$$M_{y} = v \cdot P \cos \widehat{P_{x}} - t \cdot P \cos \widehat{P_{z}}$$

$$M_{x} = u \cdot P \cos \widehat{P_{z}} - v \cdot P \cos \widehat{P_{y}}$$

erhalten werben, die mit Berücksichtigung der obigen Gleichungen die Formen annehmen:

Beachtet man nun, daß nach den bisherigen Ergebnissen die Werthe für die Componenten der Wirkung eines Punktes auf einen andern zugleich die Aenderungsgesetze der Seitenwirkungen ausdrücken, welche von einem stetigen Systeme auf einen Punkt ausgeübt werden, wenn man darin statt der Masse m des wirkenden Punktes das Aenberungsgesetz der Masse des wirkenden Körpers in Bezug auf die Aen-

befundere Ableitung schließen, daß die vorhergehenden Ausdrücke ebenso die Aenderungsgesetze der fördernden und drehenden Componenten der von dem ersten Systeme auf das zweite ausgeübten Wirkungen in Bezug auf die Aenderung der Grenzen dieses Systems vorstellen, wenn darin statt der Masse μ das Aenderungsgesetz der Masse des zweiten oder ansgegriffenen Systems gesetzt wird. Bezeichnen wir also diese Componenten der Reihe nach mit Σ . P $\cos Px$, etc., Σ . Mx, etc., die Masse letztern Körpers mit M2, seine Dichte in dem Punkte tuv mit q2, so erhalten wir für die erstern

$$\frac{d^{3} \cdot \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px}}{dt du dv} = G \frac{d^{3} M_{2}}{dt du dv} \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{y} \int_{z_{0}}^{z} dz \cdot q_{1} \frac{t-x}{w} f(w)$$

$$\frac{d^{3} \cdot \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py}}{dt du dv} = G \frac{d^{3} M_{2}}{dt du dv} \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{y} \int_{z_{0}}^{z} dz \cdot q_{1} \frac{u-y}{w} f(w)$$

$$\frac{d^{3} \cdot \Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz}}{dt du dv} = G \frac{d^{3} M_{2}}{dt du dv} \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{y} \int_{z_{0}}^{z} dz \cdot q_{1} \frac{u-y}{w} f(w)$$

$$\frac{d^{3} \cdot \Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz}}{dt du dv} = G \frac{d^{3} M_{2}}{dt du dv} \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{y} \int_{z_{0}}^{z} dz \cdot q_{1} \frac{v-z}{w} f(w)$$

und ebenso für die drehenden Wirkungen die Aenderungsgesetze:

$$\frac{d^3 \cdot \sum M_Z}{dt du dv} = G \left[\frac{d^3 M_2}{dt du dv} t \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{u - y}{w} f(w) \right]$$

$$- \frac{d^3 M_2}{dt du dv} u \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{t - x}{w} f(w)$$

$$\frac{d^3 \cdot \sum M_Y}{dt du dv} = G \left[\frac{d^3 M_2}{dt du dv} v \int_{x_0}^{x} \cdot \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{t - x}{w} f(w) \right]$$

$$- \frac{d^3 M_2}{dt du dv} t \int_{x_0}^{x} \cdot \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{v - z}{w} f(w)$$

$$\frac{d^3 \cdot \sum M_X}{dt du dv} = G \left[\frac{d^3 M_2}{dt du dv} u \int_{x_0}^{x} \cdot \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{v - z}{w} f(w) \right]$$

$$- \frac{d^3 M_2}{dt du dv} v \int_{x_0}^{x} \cdot \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{v - z}{w} f(w)$$

$$- \frac{d^3 M_2}{dt du dv} v \int_{x_0}^{x} \cdot \int_{y_0}^{y} \cdot \int_{z_0}^{z} \cdot \frac{u - y}{w} f(w)$$

Man hat aber auch

$$\frac{\mathrm{d}^3 \,\mathrm{M}_2}{\mathrm{d}\,\mathrm{t}\,\mathrm{d}\,\mathrm{u}\,\mathrm{d}\,\mathrm{v}} = q_2\,,$$

und damit nehmen die Werthe für die Componenten der fördernden Wirkung die Formen an:

$$\begin{array}{c}
\Sigma \cdot P \cos \widehat{P} x = G \int_{t_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} \int_{v_0}^{x} \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \int_{w}^{t-x} f(w), \\
\Sigma \cdot P \cos \widehat{P} y = G \int_{t_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} \int_{v_0}^{x} \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \int_{w}^{t-y} f(w), \\
\Sigma \cdot P \cos \widehat{P} z = G \int_{t_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} \int_{v_0}^{x} \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \int_{w}^{t-y} f(w), \\
\Sigma \cdot P \cos \widehat{P} z = G \int_{t_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} \int_{v_0}^{x} \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} \int_{w}^{t-z} f(w).
\end{array}$$

Machen wir bann wieder

$$\int dw \cdot f(w) = \Delta \cdot F(w) , \quad \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_1 F(w) = U,$$

so erhalten wir mit Rücksicht auf den Werth:

$$w^2 = (t-x)^2 + (u-y)^2 + (v-z)^2$$

bie Gleichungen:

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_1 \frac{t-x}{w} f(w) = \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} q_1 \frac{\partial \cdot F(w)}{\partial t} = \frac{\partial U}{\partial t},$$

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_1 \frac{u-y}{w} f(w) = \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_1 \frac{\partial \cdot F(w)}{\partial u} = \frac{\partial U}{\partial u},$$

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_1 \frac{v-z}{w} f(w) = \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_1 \frac{\partial \cdot F(w)}{\partial u} = \frac{\partial U}{\partial u},$$

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_1 \frac{v-z}{w} f(w) = \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot q_1 \frac{\partial \cdot F(w)}{\partial v} = \frac{\partial U}{\partial v},$$

ba hier die frühere Bedingung in Betreff der Unabhängigkeit der Grenzen des wirkenden Körpers von den Veränderlichen t, u, v immer

erfüllt sein wird. Damit nehmen dann die obigen Werthe die einfacheren Formen an:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = G \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} dv \cdot q_2 \frac{\partial U}{\partial t}$$

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = G \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} dv \cdot q_2 \frac{\partial U}{\partial u}$$

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = G \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} dv \cdot q_2 \frac{\partial U}{\partial v}$$

$$(89.$$

Auf gleiche Weise findet man für die Momente D. Mz, D. Mx, D. Mx zuerst die Ausbrücke:

$$\begin{split} \boldsymbol{\Sigma}.\boldsymbol{M}_{\boldsymbol{Z}} &= \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} d\boldsymbol{u} \cdot \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{u} \cdot \int_{x_{0}}^{t} \int_{y_{0}}^{x} \int_{z_{0}}^{t} d\boldsymbol{z} \cdot q_{1} \frac{\boldsymbol{u} - \boldsymbol{y}}{\boldsymbol{w}} f(\boldsymbol{w}) \\ &- \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{u} \cdot \int_{v_{0}}^{t} u \int_{x_{0}}^{x} \int_{y_{0}}^{t} \int_{z_{0}}^{z} d\boldsymbol{z} \cdot q_{1} \frac{\boldsymbol{t} - \boldsymbol{x}}{\boldsymbol{w}} f(\boldsymbol{w}) \\ \boldsymbol{\Sigma}.\boldsymbol{M}_{\boldsymbol{Y}} &= \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{u} \cdot \int_{v_{0}}^{t} v \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{x} \cdot \int_{y_{0}}^{t} \int_{z_{0}}^{z} d\boldsymbol{z} \cdot q_{1} \frac{\boldsymbol{t} - \boldsymbol{x}}{\boldsymbol{w}} f(\boldsymbol{w}) \\ &- \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{u} \cdot \int_{v_{0}}^{t} v \cdot q_{2} u \int_{x_{0}}^{t} \int_{y_{0}}^{t} \int_{z_{0}}^{z} d\boldsymbol{z} \cdot q_{1} \frac{\boldsymbol{t} - \boldsymbol{x}}{\boldsymbol{w}} f(\boldsymbol{w}) \\ \boldsymbol{\Sigma}.\boldsymbol{M}_{\boldsymbol{X}} &= \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{u} \cdot \int_{v_{0}}^{t} v \cdot q_{2} u \int_{x_{0}}^{t} \int_{y_{0}}^{t} \int_{z_{0}}^{z} d\boldsymbol{z} \cdot q_{1} \frac{\boldsymbol{v} - \boldsymbol{z}}{\boldsymbol{w}} f(\boldsymbol{w}) \\ &- \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{u} \cdot \int_{v_{0}}^{t} v \cdot q_{2} u \int_{x_{0}}^{t} \int_{y_{0}}^{t} \int_{z_{0}}^{t} d\boldsymbol{z} \cdot q_{1} \frac{\boldsymbol{v} - \boldsymbol{z}}{\boldsymbol{w}} f(\boldsymbol{w}) \\ &- \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{u} \cdot \int_{v_{0}}^{t} v \cdot q_{2} v \int_{x_{0}}^{t} d\boldsymbol{x} \cdot \int_{y_{0}}^{t} \int_{z_{0}}^{t} d\boldsymbol{z} \cdot q_{1} \frac{\boldsymbol{v} - \boldsymbol{z}}{\boldsymbol{w}} f(\boldsymbol{w}) \\ &- \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{u} \cdot \int_{v_{0}}^{t} v \cdot q_{2} v \int_{x_{0}}^{t} d\boldsymbol{x} \cdot \int_{y_{0}}^{t} d\boldsymbol{y} \cdot \int_{z_{0}}^{t} d\boldsymbol{z} \cdot q_{1} \frac{\boldsymbol{v} - \boldsymbol{z}}{\boldsymbol{w}} f(\boldsymbol{w}) \\ &- \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{u} \cdot \int_{v_{0}}^{t} v \cdot q_{2} v \int_{x_{0}}^{t} d\boldsymbol{x} \cdot \int_{y_{0}}^{t} d\boldsymbol{y} \cdot \int_{z_{0}}^{t} d\boldsymbol{z} \cdot q_{1} \frac{\boldsymbol{v} - \boldsymbol{z}}{\boldsymbol{w}} f(\boldsymbol{w}) \\ &- \boldsymbol{G} \int_{t_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{t} d\boldsymbol{u} \cdot \int_{v_{0}}^{t} v \cdot q_{2} v \int_{u_{0}}^{t} d\boldsymbol{x} \cdot \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{x} \cdot \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{x} \cdot \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{x} \cdot \int_{v_{0}}^{t} d\boldsymbol{x} \cdot d\boldsymbol{x$$

und bann mittels der Function U die einfachern Werthe:

$$\begin{split} \mathcal{E}.M_Z &= G \begin{bmatrix} \int_{t_0}^{t_0} \mathrm{d} u & \int_{v_0}^{v} \mathrm{d} v & q_2 \, t \frac{\partial U}{\partial u} - \int_{t_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} \mathrm{d} v & q_2 \, u \frac{\partial U}{\partial t} \end{bmatrix}, \\ \mathcal{E}.M_Y &= G \begin{bmatrix} \int_{t_0}^{t} \mathrm{d} u & \int_{v_0}^{v} \mathrm{d} v & q_2 \, v \frac{\partial U}{\partial t} - \int_{t_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} \mathrm{d} v & q_2 \, t \frac{\partial U}{\partial v} \end{bmatrix}, \\ \mathcal{E}.M_X &= G \begin{bmatrix} \int_{t_0}^{t} \mathrm{d} u & \int_{v_0}^{v} \mathrm{d} v & q_2 \, u \frac{\partial U}{\partial v} - \int_{t_0}^{t} \int_{u_0}^{u} \int_{v_0}^{v} \mathrm{d} v & q_2 \, v \frac{\partial U}{\partial u} \end{bmatrix}. \end{split}$$

Die allgemeine Auflösung unserer Aufgabe hängt bemnach von zehn dreifachen Integralen ab, welche nur in seltenen Fällen für das in der Natur stattsindende Gesetz der Anziehung begrenzte Ausdrücke als Werthe der Componenten der ausgeübten fördernden und drehenden Wirkung geben werden.

In dem besondern Falle, wo die Dichte des angegriffenen Körpers constant, dieser also homogen ist, kommen die neun dreifachen Integrale der Gleichungen (89) und (91) auf zweisache zurück; man hat dann unter Aenderung der Integrationsordnung

92.)
$$\sum P \cos \widehat{Px} = G q_2 \int_{u_0}^{u} du \cdot \int_{v_0}^{v} dt \cdot \frac{\partial U}{\partial t} = G q_2 \int_{u_0}^{u} du \cdot \int_{v_0}^{v} dv \cdot dv$$

$$\sum P \cos \widehat{Py} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{v_0}^{u} du \cdot \frac{\partial U}{\partial u} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{v_0}^{v} \frac{u}{u_0} dv \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{v_0}^{u} \frac{u}{u_0} dv \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{t_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{v}{u_0} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} dt \cdot \int_{u_0}^{u} \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t} du \cdot \frac{\partial U}{\partial v} = G q_2 \int_{u_0}^{t}$$

für die fördernden Componenten und

93.)
$$\begin{cases} \Sigma \cdot M_{Z} = G q_{2} \begin{bmatrix} \int_{t_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{v} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{t} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{t} \int_{v_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{v} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{v} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{v_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{u}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{u}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{u}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{u_{0}}^{u} \int_{u}^{u} \int_{u}^{u} \int_{u}^{u} \int_{u}^{u} \int_{u}^{u} \int_{u}^{u} \int_{u}^{u} \int_{u}^{u} \int$$

für die brehenden Seitenwirkungen. Es ist aber auch die Anwendung dieser Werthe, welche man nach dem Frühern leicht auch in Polarcoors dinaten ausdrücken wird, durch die Schwierigkeit der Integration sehr beschränkt.

§. 122.

Wenn einer der beiden gegebenen Körper eine Rugel ist, so hat man für das in der Natur stattsindende Gesetz der Anziehung, indem man diesen Körper als den angreisenden nimmt und die Coordinaten seines Wittelpunktes durch a, b, c, seine Wasse mit M₄ bezeichnet, und unter der Voraussetzung, daß die Dichte in einem seiner Punkte nur eine Function der Entsernung dieses Punktes vom Mittelpunkte ist, nach §. 107

$$U_{,} = \frac{M_{1}}{\sqrt{(a-t)^{2}+(b-u)^{2}+(c-v)^{2}}} = \frac{M_{1}}{w_{,}},$$

und bamit folgt

$$\frac{\partial U_{,}}{\partial t} = M_{1} \frac{a-t}{w,^{3}}, \quad \frac{\partial U_{,}}{\partial u} = M_{1} \frac{b-u}{w,^{3}}, \quad \frac{\partial U_{,}}{\partial v} = M_{1} \frac{c-v}{w,^{3}}, \\
= \frac{M_{1}}{w,^{2}} \cdot \frac{\partial w_{,}}{\partial a}, \quad = \frac{M_{1}}{w,^{2}} \cdot \frac{\partial w_{,}}{\partial b}, \quad = \frac{M_{1}}{w,^{2}} \cdot \frac{\partial w_{,}}{\partial c}, \\
= -M_{1} \frac{\partial \cdot \frac{1}{w_{,}}}{\partial a}, \quad = -M_{1} \frac{\partial \cdot \frac{1}{w_{,}}}{\partial c}, \quad = -M_{1} \frac{\partial \cdot \frac{1}{w_{,}}}{\partial c}.$$

Macht man baher wieber

$$-\int_{t_0}^t dt \cdot \int_{u_0}^u du \cdot \int_{v_0}^v dv \cdot \frac{q_2}{w_{\prime}} = V_{\prime} ,$$

so werden die Ausbrücke für die fördernden Componenten

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = GM_1 \frac{\partial V_i}{\partial a}, \quad \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = GM_1 \frac{\partial V_i}{\partial b},$$

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = GM_1 \frac{\partial V_i}{\partial c};$$

ste haben bemnach, wie vorauszusehen war, dieselbe Form, wie die frühern für die gegenseitige Wirkung eines stetigen Systems und eines

materiellen Punktes, bessen Masse M1 ist und bessen Lage burch bie Coordinaten a, b, c bestimmt wird.

Man schließt baraus leicht, daß wenn auch der zweite Körper eine Rugel von der Masse M2 und seine Dichte nur eine Function des Abstandes vom Mittelpunkte ist, die gegenseitige Anziehung durch

$$R = G M_1 M_2 \frac{1}{e^2}$$

ausgedrückt wird, worin e den Abstand der Mittelpunkte beider Augeln vorstellt.

Zweiter Abschnitt.

Gleichgewicht eines festen Systems.

§. 123.

Die Bedingungen, unter welchen die an einem festen Spsteme ans greifenden Kräfte ihre Wirkungen gegenseitig aufheben oder sich das Gleichgewicht eines materiellen Punktes auf zwei verschiedene Arten ausgedrückt werden, nämlich

1) badurch, daß man nach den im vorhergehenden Abschnitte vorzetragenen Lehren unmittelbar die fördernde und drehende Gesammt= wirkung der an einem gegebenen System thätigen Kräfte durch diese Kräfte selbst ausdrückt und die Bedingungen ermittelt, unter welchen jede dieser Gesammtwirkungen Rull wird, ober

2) dadurch, daß man die Bedingung ausspricht, unter welcher ein Spstem, das in Ruhe ober in Bewegung sein kann, nach keiner Seite hin in Bewegung kommen, beziehungsweise eine neue Bewegung erhalten kann, also durch das Princip der virtuellen Geschwindigkeiten.

Wir werden dann wieder zuerst den erstern Weg verfolgen, da dieser der Anschauung zugänglicher ist, und besser mit der Natur der stattsindenden Berhältnisse vertraut macht und in jedem besondern Falle leichter zum Ziele führt, und zwar werden wir dabei die bei der Lehre von der Gesammtwirkung der Kräfte gemachte Unterscheidung zu Grunde legen, so, daß wir zuerst seste Systeme mit parallelen Kräften betrachten, dann solche, dei welchen die Richtungen der Kräfte und ihre Angrisse-punkte in derselben Ebene liegen, untersuchen und uns zulest mit sesten Systemen beschäftigen, an welchen ganz beliedige Kräfte nach beliedigen Richtungen und an beliedigen Angrissspunkten thätig sind.

Das Princip der virtuellen Geschwindigkeiten umfast bann wieder alle Bedingungen für das Sleichgewicht in einer einzigen Gleichung und drückt demnach die allgemeinste Beziehung aus, welche zwischen den Kräften, ihren Richtungen und der Lage ihrer Angrisspunkte stattsinden muß, damit das Gleichgewicht bestehen kann.

Der Einfachheit und klaren Auffassung wegen wollen wir uns die Systeme immer im Zustande des ruhenden Gleichgewichtes vorstellen und sie in Bezug auf die Form der analytischen Ausbrücke als nicht stetig zusammenhängende annehmen.

I. Gleichgewicht eines Spstems paralleler Kräfte.

S. 124.

Welches auch die Richtung der gegebenen parallelen Kräfte und die Lage ihrer Angrisspunkte sei, man kann immer, wie im dritten Kapitel des vorhergehenden Abschnittes gezeigt wurde, eine der Coordinaten = Achsen, z. B. die der z, zur Richtung der Kräfte parallel annehmen und dann die Wirkung des ganzen Spstems durch eine längs jener Achse thätige fördernde Kraft $R = \Sigma . P$ und durch die beiden Momente: $-\Sigma . Px$ und $\Sigma . Py$ ausbrücken, deren Achsen zu der Achse der z oder zur Richtung der Kräfte senkrecht sind.

Aus dieser Darstellung der Gesammtwirkung der Kräfte folgt, daß es, wenn das System ganz frei ist, für das Gleichgewicht desselben nothwendig ist und genügt, wenn sowohl die fördernde Resultirende Σ . P, als jede der beiden drehenden Kräfte Σ . Px und Σ . Py sür sich Rull ist, wodurch man

94.)
$$\Sigma . P = 0$$
, $\Sigma . P x = 0$, $\Sigma . P y = 0$

als Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht erhält. Denn die erste dieser Gleichungen bedingt das Verharren des Anfangspunktes und mit ihm des ganzen Systems an demselben Orte, während die beiden folgenden ausdrücken, daß auch keine drehende Bewegung um eine zur gemeinschaftlichen Richtung der Kräfte senkrechte Achse hervorzgerusen wird, was vollkommen genügt, da von selbst einleuchtet, daß die Kräfte keine brehende Bewegung um eine zu ihrer Richtung parallele Achse zu erzeugen vermögen.

Man kann übrigens zu diesen Bedingungsgleichungen auch durch folgende Betrachtung gelangen, die sich an die Untersuchung über das Gleichgewicht eines materiellen Punktes anschließt.

Ein System von Kräften, welche sich im Gleichgewicht halten sollen, muß sich immer auf zwei gleiche, längs berselben Geraden thätige und dem Sinne nach entgegengesette Kräfte zurücksühren lassen. Rimmt man also eine von den Kräften des Systems hinweg und ersetzt, wenn es möglich ist, alle übrigen durch eine Resultirende R', so muß diese im Falle des Gleichgewichtes jener Kraft P das Gleichgewicht halten, d. h. ihr an Intensität gleich, dem Sinne nach entgegengesetzt und längs derselben Geraden thätig sein. Mit Ausnahme des einzigen Kalles, wo Σ . P=0, ohne daß auch die Momente Null werden, kann aber die Wirkung eines Systems paralleler Kräfte immer durch eine einzige Kraft vertreten werden, deren Richtung zu der der gegebenen Kräfte parallel ist, und man hat zur Bestimmung ihrer Intensität und Richtung die Gleichungen:

$$R' = P' + P'' + \text{etc.} = \Sigma \cdot P',$$

$$R' X' = \Sigma \cdot P' x', \quad R' Y' = \Sigma \cdot P' y',$$

worin X', X' die Coordinaten des Durchgangspunktes ihrer Richtung in der Ebene der xy bezeichnen. Sind dann x, y, z die Coordinaten des Angriffspunktes der Kraft P, so werden x und y auch die Coordinaten des Durchgangspunktes der Richtung dieser Kraft in der Ebene der xy sein, und es müssen demnach für das Gleichgewicht der Kräfte R' und P die Bedingungen:

$$R' = -P , \quad X' = x , \quad Y' = y$$

erfüllt werden. Führt man aber in die erste dieser Gleichungen den Werth von R' ein, so ergibt sich als erste Bedingungsgleichung für das Gleichgewicht

$$P' + P'' + \text{etc.} = -P$$
 ober $\Sigma \cdot P = 0$.

Ferner nehmen die Werthe von X' und Y' daburch die Form an:

$$\mathbf{x}' = \frac{\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}' \, \mathbf{x}'}{-\mathbf{P}} \quad , \qquad \mathbf{Y}' = \frac{\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}' \, \mathbf{y}'}{-\mathbf{P}} \, ,$$

und die beiden letten Bedingungen geben

$$\Sigma \cdot P'x' = -Px$$
 , $\Sigma \cdot P'y' = -Py$,

woraus wie oben

$$\Sigma.Px = 0$$
 , $\Sigma.Py = 0$

Deder, Sandbud ber Dechanif II.

als die beiben andern nothwendigen und genügenden Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht eines freien Systems folgen.

Nehmen wir z. B. drei parallele Kräfte P_1 , P_2 , P_3 , deren Angriffspunkte M_1 , M_2 , M_3 , Fig. 82, durch die Coordinaten $x_1 y_1 z_1$, $x_2 y_2 z_2$, $x_3 y_3 z_3$ gegeben sind, so erhalten wir als Bedingungen sür das Gleichgewicht dieser Kräfte die Gleichungen:

$$P_1 + P_2 + P_3 = 0,$$

$$P_1 x_1 + P_2 x_2 + P_3 x_3 = 0,$$

$$P_1 y_1 + P_2 y_2 + P_3 y_3 = 0.$$

Die erste dieser Gleichungen gibt $P_1 + P_2 = -P_3$ und damit nehmen die beiben andern die Formen an:

$$P_1(x_1-x_3)+P_2(x_2-x_3)=0,P_1(y_1-y_3)+P_2(y_2-y_3)=0.$$

Gliminirt man dann aus diesen das Verhältniß $\frac{P_1}{P_2}$, so ergibt sich die neue Gleichung:

$$y_1-y_3=\frac{y_2-y_3}{x_2-x_3}(x_1-x_3)$$
,

welche zeigt, daß die Projectionen der drei Angriffspunkte in der Sbene der xy in einer Geraden liegen, oder daß diese Angriffspunkte selbst in einer zur Richtung der Kräfte parallelen Sbene enthalten sind, in welcher dann natürlich auch die Kräfte selbst thätig sein werden. — Ich nehme daher diese Sbene als Sbene der xz an und sehe demzufolge $y_1 = y_2 = y_3 = 0$, wodurch die obigen drei Bedingungsgleichungen auf die beiden ersten zurückommen, aus welchen wie vorher die Gleichung:

$$P_1(x_1-x_3)+P_2(x_2-x_3)=0$$

folgt, ober, wenn x_3 größer ist als x_1 und kleiner als x_2 , so daß die Differenzen $x_1 - x_3$ und $x_2 - x_3$ entgegengesetzte Zeichen haben,

$$P_1(x_3-x_1)=P_2(x_2-x_3)$$

und man schließt daraus, daß sich die Kräfte P1 und P2 umgekehrt wie ihre Abstände von P3 verhalten. Man findet aber ebenso

$$P_1(x_2-x_1)=-P_3(x_2-x_3)$$
,

und es verhalten sich bemnach, abgesehen von dem Zeichen oder von dem Sinne, in welchem die Kräfte wirken, auch die Kräfte. P4 und P3 umgekehrt wie ihre Abstände von der Richtung der Kraft P2. Macht

man baher $x_3 - x_1 = a$, $x_2 - x_3 = b$, $x_2 - x_1 = c$, so ergibt sich einfach

$$P_1: P_2: P_3 = x_3 - x_1: x_2 - x_3: x_2 - x_4 = a:b:c$$

Jebe der drei Kräfte kann also der Größe nach durch den Abstand zwischen den Richtungen der beiden andern vorgestellt werden, und da zufolge der Gleichung: $P_1 + P_2 = -P_3$ auch jede derselben der algebraischen Summe der beiden andern gleich und dem Sinne nach entegegengesetzt ist, so schließt man daraus und nach §. 2 leicht, daß jede der drei Kräfte der Resultirenden der beiden andern gleich und geradezu entgegengesetzt ist, wie es nach dem Vorhergehenden sein muß.

Wenn das Gleichgewicht nicht stattsindet, so kann dasselbe im All= gemeinen durch eine einzige Kraft Q hergestellt werden, für welche man die Gleichungen hat:

$$Q + \Sigma P = 0$$
, $Qx + \Sigma Px = 0$, $Qy + \Sigma Py = 0$, (95.

worin wie vorher x, und y, die Coordinaten des Durchgangspunktes ihrer Richtung, einer zur Achse der z parallelen Geraden, in der Ebene der x y bezeichnen; ihr Angriffspunkt in dieser Geraden bleibt unbestimmt.

In dem besondern Falle dagegen, wo die fördernde Resultirende Σ . P Null ist, ohne daß auch die Momente Σ . Px und Σ . Py Null sind, in dem also niemals Gleichgewicht stattsinden kann, läßt sich dieses nicht mehr durch eine einzige Kraft, sondern nur durch ein Moment $\mathbf{M}_{\mathbb{Q}}$ herstellen, welches zwei Componenten $\mathbf{M}_{\mathbb{X}}$ und $\mathbf{M}_{\mathbb{Y}}$ um die Achsen der x und der y geben muß, bedingt durch die Gleichungen:

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} + \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}_{\mathbf{Y}} = 0$$
, $\mathbf{M}_{\mathbf{Y}} + \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}_{\mathbf{X}} = 0$, (96. so daß die Achse dieses Momentes $\mathbf{M}_{\mathbf{Q}}$ der Richtung nach der Achse des resultirenden Momentes $\mathbf{M}_{\mathbf{R}} = \sqrt{(\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}_{\mathbf{X}})^2 + (\boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{P}_{\mathbf{Y}})^2}$ entgegengesset ist und beide Momente gleiche Intensität haben.

§. 125.

Wenn das System nicht frei, sondern in seiner Bewegung Beschränkungen unterworfen ist, so werden die drei Bedingungsgleichungen (94) für das Gleichgewicht nicht mehr alle nothwendig sein. Mankann folgende Fälle unterscheiden.

1) Enthält das System einen festen Punkt, um welchen es sich drehend bewegen kann, so ist es offenbar nicht mehr nothwendig, daß die förbernde Resultirende D.P Rull ist; es wird genügen, wenn ihre

Richtung durch den festen Punkt geht und wenn keine Ursache zu einer drehenden Bewegung vorhanden ist. Man wird demnach den festen Punkt als Anfang eines Coordinatenspstems nehmen, dessen eine Achse, z. B. die der z, der gemeinschaftlichen Richtung der Kräfte parallel ist; die Wirkung der fördernden Kraft Σ . P wird dann durch den sesten Punkt aufgehoben, und es werden die Gleichungen:

97.)
$$\Sigma \cdot Px = 0$$
, $\Sigma \cdot Py = 0$,

welche ausbrücken, daß durch die Kräfte keine drehende Bewegung um eine zur Richtung der Kräfte senkrechte Achse hervorgerufen wird, die nothwendigen und genügenden Bedingungen für das Gleichgewicht enthalten.

Ist der Mittelpunkt des Systems selbst der feste Punkt, so wird die vorhergehende Bedingung für jede Lage der Kräfte in Bezug auf ihre Angrissspunkte erfüllt; es werden dann die drei Gleichungen:

$$\Sigma . Px = 0$$
 , $\Sigma . Py = 0$, $\Sigma . Pz = 0$

befriedigt, und das System bleibt im Gleichgewicht, wie man auch die Richtungen der Kräfte um ihre Angriffspunkte drehen mag.

In dem Falle endlich, wo $\Sigma \cdot P = 0$ ist, ohne das die Gleichungen (96) für einen gegebenen Anfangspunkt befriedigt werden, hat das System keinen Mittelpunkt, und kann dann nicht mehr durch einen kesten Punkt im Gleichgewicht gehalten werden.

Um das nicht stattsindende Gleichgewicht herzustellen, genügt in allen Fällen eine einzige Kraft Q oder ein Moment M_Q ; das letztere

ist nothwendig bestimmt und wird wie in dem vorhergehenden S. für den Fall, wo Σ . P=0 ist, durch die Gleichungen (96) der Größe und Richtung nach gegeben. Die Kraft Q dagegen ist nur insofern bestimmt, daß sie ein Moment M_Q gleich dem ebengenannten in Bezug auf den festen Punkt geben und daß sie in der Ebene des resultirenden Momentes der gegebenen Kräfte thätig sein muß; denn die Gleichungen:

$$Qx_1 + \Sigma \cdot Px = 0$$
, $Qy_1 + \Sigma \cdot Py = 0$ (98.

laffen für Q beliebig viele Werthe zu, fie geben aber das Verhältniß:

$$\frac{\mathbf{y}_{t}}{\mathbf{x}_{t}} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}\mathbf{y}}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P}\mathbf{x}},$$

durch welches die Lage einer durch die Achse der z gehenden Ebene bestimmt wird, in der der Angrissspunkt, also auch die Richtung der Kraft Q liegen muß.

S. 126.

2) Wenn das gegebene System sich nur um eine feste Achse drehen und längs berselben nicht verschoben werden kann, so wird man diese als eine der Coordinaten=Achsen, z. B. als die der z annehmen und eine ber beiben Coordinaten = Ebenen, welche sich längs bieser Achse schneiben, z. B. die der xz parallel zur Richtung der Kräfte legen. Es wird dann im Allgemeinen keine der Achsen mehr zur Richtung der Rrafte parallel sein; man kann aber jede der lettern in zwei Seiten= kräfte zerlegen, von welchen die eine zur Achse der z, die andere zur Achse der x parallel gerichtet ift, so daß nun zwei Systeme paralleler. Rrafte entstehen, von benen das erste, zur festen Achse der z parallele, keine Bewegung zu erzeugen vermag; das zweite, zur Achse der x pa= rallele System bagegen gibt eine fördernde Kraft D. P cos Px, beren Wirkung durch den Wiberstand der festen Achse aufgehoben wird, und zwei Momente: D. Pz cos Px und — D. Py cos Px, deren Achsen zu denen der y und z parallel sind. Das erste dieser Momente wird also das ganze System um die Achse der y drehen wollen, was nicht geschehen kann, ohne daß auch die Achse der z oder die feste Drehungs= achse an dieser Bewegung Theil nimmt; es wird folglich auch dieses Moment keine Wirkung äußern können, und es bleibt als einzige Be= bingung für bas Gleichgewicht bie Gleichung:

$$\Sigma$$
. Py $\cos \widehat{Px} = 0$,

also entweber

99.)
$$\Sigma \cdot Py = 0$$
 ober $\cos \widehat{Px} = 0$,

ba cos Px allen Gliebern dieser Summe gemeinschaftlich ist. Die erste dieser Bedingungen besteht demnach darin, daß die Summe der Momente in Bezug auf eine Achse, welche sowohl zur Richtung der Kräfte, als zu der festen Achse senkrecht ist, Null sein muß; die zweite verlangt, daß die Richtung der Kräfte zur festen Achse parallel ist.

Man schließt aber aus ber ersten Gleichung auch, daß die Resultirende des Systems in der Ebene der xx liegt; es wird also Gleichzgewicht um eine feste Achse stattsinden, wenn diese und die Resultirende des Systems in einer und derselben, zur Richtung der Kräfte parallelen Ebene liegen. Daraus folgt serner, daß die seste Achse, wenn sie nicht zur Richtung der Kräfte parallel ist, im Falle des Gleichgewichtes von der Richtung der Kräfte parallel ist, im wird; ist sie aber parallel zur Richtung der Kräfte, so sindet, wie schon bemerkt wurde und wie die zweite der Gleichungen (99) ausspricht, sedenfalls Gleichgewicht statt.

Die zu den gegebenen Kräften parallele Kraft Q, welche das nicht stattsindende Gleichgewicht herzustellen vermag, ist im jetzigen Falle noch weniger bestimmt, als im vorhergehenden; denn die einzige Gleichung:

100.)
$$Qy + \Sigma \cdot Py = 0,$$

aus welcher ihre Intensität und die Lage der Geraden, längs der sie thätig ist, gezogen werden muß, kann durch beliedig viele Werthe der Veränderlichen Q und y, befriedigt werden, und dann ist durch die letztere nur die Lage einer zur festen Achse und zur gemeinschaftlichen Richtung der Kräfte parallelen Sbene bestimmt, in welcher der Ansgriffspunkt und die Richtung der Kraft Q enthalten sein muß; das Uebrige bleibt willkürlich. Auch das Moment MQ, durch welches das System im Gleichgewicht erhalten werden kann, ist nicht mehr bestimmt; denn es werden alle Momente diese Function erfüllen, welche eine zur

festen Achse senkrechte Componente geben, die dem Momente: Z. Pycos Px gleich und dem Sinne nach entgegengesetzt ist; das kleinste derselben ist offenbar dassenige, dessen Achse mit der festen Achse zusammenfällt und dessen Intensität dem ebengenannten Momente selbst gleich ist.

§. 127.

b

Ľ

ß

ï

Š

Á

t

İ

1

In ben so eben betrachteten beiben Fällen, in welchen bas Gleich= gewicht mittels eines festen Punktes ober einer festen Achse erhalten wird, tann man, wie bei dem materiellen Punkte, leicht die drei verschiedenen Gleichgewichtslagen unterscheiben. Es wird nämlich bas Gleichgewicht stabil sein, wenn die Richtung der Resultirenden, als deren Angriffs= punkt wir den Mittelpunkt O des Systems der Kräfte annehmen, ruck= wärts verlängert werden muß, um den festen Punkt C ober die feste Achse AC zu treffen, wie es in Fig. 83 bargestellt ist; benn es ist leicht zu sehen, daß das System immer wieder in diese Lage zurück= kehren wird, nachdem es ein wenig baraus verrückt worden war. Im eutgegengesetzten Falle, wenn das feste Hinderniß von der Richtung der Resultirenden selbst oder von ihrer im Sinne ihrer Thätigkeit gerichteten Berlängerung geschnitten wird, wie in Fig. 84 hat das System die Lage bes nicht stabilen Gleichgewichtes, weil das Streben der Resultirenden, ihren Angriffspunkt so weit als möglich von dem festen Punkte ober der festen Achse zu entfernen, das System alsbald in die Lage des stabilen Gleichgewichtes versetzen wird, sowie dasselbe aus der vorhergehenden Lage etwas verrückt worden und die Wirkung jener Kraft, beren Richtung bann nicht mehr burch bas feste Hinderniß geht, durch dieses nicht mehr aufgehoben ist. Liegt dagegen der Angriffs= punkt der Resultirenden, der Mittelpunkt des Systems der Kräfte, in dem festen Punkte ober in der Achse selbst, oder ist diese lettere zur Richtung der Kräfte parallel, so ist es gleichgültig, welche der mög= lichen Lagen das System einnimmt, es wird in jeder dieser Lagen auf gleiche Weise im Gleichgewicht sein, ober es wird sich in der Lage des indifferenten Gleichgewichtes befinden.

Nehmen wir z. B. einen schweren festen Körper, an welchem keine andere Kraft als sein Gewicht thätig ist, so ergibt sich aus dem Borhergehenden, daß derselbe nicht frei im Gleichgewicht bleiben kann, da
diese Kraft immer wirksam sein wird. Das Gleichgewicht wird dagegen
stattsinden, wenn derselbe mit einem festen Punkte so verbunden ist,
daß die Verbindungslinie mit der lothrechten Richtung jener Kraft zusammenfällt und durch den Schwerpunkt des Körpers geht, also
wenn dieser entweder lothrecht über oder unter oder in dem festen
Bunkte selbst liegt. Die erste dieser drei Lagen ist dann die undeständige, die zweite die beständige und die dritte die gleichgültige Gleichgewichtslage, und man schließt daraus, daß ein in
seinem Schwerpunkte unterstützer schwerer Körper in jeder

Lage um benfelben im Gleichgewichte bleibt. Das Gleich= gewicht wird noch bestehen, wenn der feste Körper an eine unveränder= liche, horizontale over geneigte Achse so befestigt ist, daß sein Schwer= punkt entweder in dieser Achse selbst oder in einer durch dieselbe gelegten lothrechten Gbene darüber ober barunter liegt, und wenn die Achse selbst eine lothrechte Richtung hat, so wird es gleichgültig sein, auf welche Weise der feste Körper mit ihr verbunden ist, er wird in jeder Lage um bieselbe im Gleichgewichte bleiben muffen. Wenn ber Körper in den übrigen Fällen außer dem letten nicht die das Gleichgewicht bedingende Lage hat, so sucht er immer diejenige einzunehmen, in welcher sein Schwerpunkt in lothrechter Richtung am weitesten von dem festen Punkte oder der festen Achse entfernt ist, in welcher derselbe also die tiefste Lage einnimmt. Diese Lage, welche er durch Bewegung erreicht, kann er jedoch nicht behaupten, sondern muß fortwährend um dieselbe schwingen; nur durch äußere Wiberstände, welche dieser Bewegung ent= gegenwirken, kommt er zulett in der Nähe der stabilen Gleichgewichtslage zur Ruhe. Bei der Untersuchung der Bewegungsgesetze werden wir diese Schwingungen näher kennen lernen.

S. 128.

3) Zulett haben wir noch die Bedingungen des Gleichgewichtes für den Fall zu untersuchen, wo das feste System sich mit einem ober mehreren Punkten gegen eine feste Fläche stütt.

Wenn nur ein Punkt des Systems mit der Fläche in Berührung ist und auf Reibung nicht Rücksicht genommen wird, so muß nach dem Vorhergehenden einmal die Richtung der Resultirenden aller, Kräfte durch biesen Punkt gehen, damit das System um diesen wie um einen festen Punkt im Gleichgewichte bleiben kann, und damit ferner bieser Punkt auf der Fläche selbst im Gleichgewichte ist, so wird nach bem, was im zweiten Abschnitte bes ersten Buches (S. 19 u. f.) gelehrt wurde, erfordert, daß die Richtung der Resultirenden normal zu ber Fläche, und wie sich von selbst versteht, gegen die Fläche gerichtet ist. Mit dieser lettern Voraussetzung kann demnach die Bedingung für das Gleichgewicht in dem betreffenden Falle und wenn keine Reibung zwi= schen bem festen System und der Fläche stattfindet, so ausgesprochen werben: Die Richtung der Resultirenden der Kräfte muß mit ber Normalen der gegebenen Fläche zusammenfallen, welche burch ben mit ber Fläche in Berührung fiehenben Puntt gezogen werben kann.

Wird bagegen durch den Druck, den das feste System auf die Fläche in dem mit dieser in Berührung stehenden Punkte ausübt, Reibung hervorgerusen, so muß zwar die Richtung der Resultirenden noch durch den genannten Punkt gehen, sie braucht aber nicht mehr normal zur Fläche zu sein, sondern darf einen Winkel ϱ mit der Rormalen bilden, dessen Tangente gleich dem Reibungscoeffizienten f ist (§. 22 des ersten Buches).

So kann eine Rugel ober ein Cylinder, wenn der Schwerpunkt im Mittelpunkte, beziehungsweise in der Achse liegt, nur auf einer wag= rechten Ebene im Gleichgewichte sein; liegt dagegen der Schwerpunkt außerhalb des Mittelpunktes oder der Achse O, Fig. 85, so wird ein solcher Körper auch auf einer geneigten Ebene im Gleichgewichte bleiben, welche keinen größern Winkel α , als ϱ mit einer wagrechten Ebene bildet, wenn der Halbmesser Oc größer ist, als $r sin \alpha$, und wenn der Schwerpunkt desselben sich in a oder b lothrecht über dem Berührungs= punkte M besindet.

Stüßen sich zwei Punkte des Systems gegen eine feste Fläche, so kann dasselbe im Allgemeinen nur im Gleichgewichte bleiben, wenn die Richtung der Resultirenden die Verbindungslinie jener beiden Punkte schneibet und der Mittelpunkt des Systems entweder bei keiner Verzrückung desselben der Wirkung der Resultirenden folgen kann, oder nur bei direct entgegengesetzen.

Gibt es endlich mehr als zwei Punkte, welche auf einer festen Fläche zu bleiben gezwungen sind und die nicht in gerader Linie liegen, so muß, damit Gleichgewicht bestehen kann, einmal die Richtung der Resultirenden das von den äußersten Verbindungslinien jener Punkte gebildete Vieleck durchdringen und dann der Mittelpunkt des Systems eine solche Lage haben, daß er entweder bei keiner, oder bei jeder, oder nur bei direct entgegengesetzen Verrückungen eine Bewegung im Sinne der Resultirenden erhält. Der erste Fall begreift die gleichgültigen und beständigen Gleichgewichtslagen, je nachdem der Mittelpunkt der Kräfte nur eine zur Richtung der Resultirenden senkrechte Bewegung, also im Sinne dieser Kraft betrachtet, gar keine Bewegung erhält, oder eine dem Sinne dieser Kraft entgegengesetze Bewegung desselben erfolgt; der zweite und dritte Fall dagegen umfaßt, wie leicht zu sehen ist, die unbeständigen Gleichgewichtslagen.

Diese lettern Bedingungen für das Gleichgewicht sind übrigens in dieser Fassung nicht bestimmt genug, um in besondern Källen Anwen=dung davon machen zu können; es wird leichter sein, solche Fälle mitztels der Gleichgewichtsbedingungen eines festen Systems, an welchem

beliebige Kräfte angreisen, zu untersuchen, ober das Princip der virtuellen Geschwindigkeiten zu Hülfe zu nehmen. Sbenso wird auch die Bestimmung einer Kraft, welche das nicht vorhandene Gleichgewicht herzustellen vermag, einfacher aus der Anwendung des allgemeinen Ausbruckes für eine solche Kraft hervorgehen, namentlich dann, wenn diese neue Kraft nicht zur gemeinschaftlichen Richtung der gegebenen Kräfte parallel sein muß.

II. Gleichgewicht eines festen Spstems, wenn die Kräfte und ihre-Angriffspunkte alle in derselben Ebene liegen.

§. 129.

Wenn die Kräfte, welche an einem festen System angreifen, alle in derselben Ebene liegen, wie ihre Angrissspunkte, so kann ihre Wirstung in allen Fällen durch die einer fördernden Kraft und eines Momentes, dessen Achse zur Ebene der Kräfte senkrecht ist und in den meisten Fällen auch durch eine allgemeine Resultirende R ersest werden, und zwar hat man für die beiden rechtwinkligen Componenten der sördernden Wirkung die Werthe:

R $\cos \widehat{Rx} = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px}$, R $\sin \widehat{Rx} = \Sigma \cdot P \sin \widehat{Px}$, und für die drehende Wirkung den Ausbruck:

$$R(X \sin \widehat{Rx} - Y \cos \widehat{Rx}) = \Sigma . P(x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px}),$$

worin **X**, **Y** die Coordinaten eines Punktes in der Richtung der Resultirenden bezeichnen. Für das Gleichgewicht eines solchen Spstems, wenn es ganz frei ist, ist daher nothwendig und genügend, daß sowohl die erste als die zweite Wirkung Null bleibt, daß also die drei Gleichungen:

101.)
$$\begin{cases} \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = 0 & , \quad \Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} = 0 \\ \Sigma \cdot P (x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px}) = 0 \end{cases}$$

befriedigt werden; denn die beiden ersten bedingen wieder das Verharren des Anfangspunktes der Coordinaten und mit ihm des ganzen Systems an demselben Orte, während die letzte dafür bürgt, daß auch keine

brehende Bewegung, erzeugt wird. Man darf deßhalb aus den obigen Gleichungen zwischen den Wirtungen der allgemeinen Resultirenden und den Gesammiwirtungen des Systems der Kräfte nicht schließen, daß Gleichgewicht bestehe, wenn man für die genannte Resultirende den Werth Null sindet, weil dies immer der Fall ist, wenn sich die Wirstung der Kräfte auf ein Moment allein zurücksühren läßt, also durch eine einzige allgemeine Resultirende nicht ersett werden kann.

Es läßt sich ferner leicht zeigen, daß die Bedingungsgleichungen (101) nothwendig befriedigt werden müssen, wenn das ganze System der Kräfte durch zwei gleiche und direct entgegengesetzte Kräfte soll ersetzt werden können, was immer die untrüglichste Bürgschaft für das Gleich= gewicht bleibt. Denn die beiden ersten jener Gleichungen sprechen aus, daß sebe der fördernden Seitenkräfte $P\cos Px$ und $P\sin Px$ der Summe oder Resultirenden aller übrigen längs derselben Achse thätigen Kräfte: $\Sigma \cdot P'\cos P'x = R'\cos R'x$ oder $\Sigma \cdot P'\sin P'x = R'\sin R'x$ gleich und entgegengesetzt ist, daß man also hat

 $P\cos\widehat{Px} = -R'\cos\widehat{R'x}$, $P\sin\widehat{Px} = -R'\sin\widehat{R'x}$ und demnach

$$P = R'$$
, $\cos \widehat{Px} = -\cos \widehat{R'x}$.

Sbenso brückt die britte der Gleichungen (101) die Bedingung aus, daß jede der brehenden Kräfte in Bezug auf den Anfangspunkt der Summe oder dem Resultirenden aller übrigen Womente gleich und entgegengesetzt ist, daß z. B. das Moment der Kraft P, nämlich $P(x \sin Py - y \cos Px)$ die geradezu entgegengesetzte Wirkung des resultirenden Momentes $R'(X'\sin R'x - Y'\cos R'x)$ oder $\Sigma.P'(x'\sin P'x - y'\cos P'x)$ hervordringt. Da aber schon P=R' und $Px=\pi+R'x$ gesunden ist, so gibt die Vergleichung der vorstehenden Werthe, die Gleichung:

 $x \sin Px - y \cos Px - (X' \sin Px - Y' \cos Px) = 0$ ober in anderer Form

$$(x - X') \sin \widehat{Px} - (y - Y') \cos \widehat{Px} = 0$$

welche als die Gleichung einer Geraden betrachtet werden kann, die durch die Punkte xy und X' Y' geht und mit der Achse der x den Winkel Px einschließt, d. i. denselben Winkel, welchen die Richtungen

ŧ

der Kräfte P und R' mit der genannten Achse bilden. Die Angriffspunkte dieser Kräfte liegen demnach auf einer Geraden, welche ihren Richtungen parallel sein soll, welche mithin diese Richtungen selbst enthält; diese beiden Kräfte, welche das ganze System der gegebenen Kräfte vertreten, sind folglich einander gleich und geradezu entgegengesetzt.

Daraus geht dann weiter hervor, daß wenn das System nicht im Gleichgewichte ist und sich die Kräfte auf eine einzige Resultirende zurückführen lassen, es immer eine Kraft gibt, aber auch nur eine, welche das Gleichgewicht herzustellen vermag, nämlich die Kraft Q, welche der Resultirenden R des ganzen Systems gleich und geradezu entgegengesetzt ist, deren Intensität und Richtung also durch die Gleichungen:

$$Q = R = \sqrt{(\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px})^2 + (\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px})^2},$$

$$lang \widehat{Qx} = lang (\pi + \widehat{Rx}) = \frac{-\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px}}{-\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px}},$$

$$(x, -X) \Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} - (y, -Y) \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = 0,$$

gegeben werden, worin **X**, **Y** die Coordinaten eines Punktes in dieser Richtung bezeichnen und von benen baher die letzte die Gleichung dieser Richtung vorstellt.

Rann die Wirkung des Systems der Kräfte nicht durch die einer einzigen Kraft ersett werden, kommt sie also auf die eines Momentes zurück, so kann auch nur ein Moment Mo das System im Gleichzgewicht halten; die Achse dieses Momentes muß natürlich zu der Ebene des Systems der Angrisspunkte senkrecht sein und seine Intensität wird durch die Gleichung:

103.)
$$M_Q + \Sigma \cdot P(x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px}) = 0$$

bestimmt; alles Uebrige: Lage, Richtung und Intensität seiner beiden Kräfte oder die Länge des Hebelarms, ist willkürlich.

§. 130.

Nehmen wir z. B. zwei beliebige Kräfte P und P', Fig. 86, deren Richtungen in derselben Sbene liegen und mit der Achse der x die Winkel a und a' einschließen und deren Angriffspunkte M und M' auf irgend eine Weise fest miteinander verbunden und durch die Coor-

binaten: x = a, y = b für den ersten, x = a', y = b' für den zweiten bestimmt sind. Die Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht dieser beiben Kräfte werden

P
$$\cos \alpha + P' \cos \alpha' = 0$$
, P $\sin \alpha + P' \sin \alpha' = 0$, P $(a \sin \alpha - b \cos \alpha) + P' (a' \sin \alpha' - b' \cos \alpha') = 0$,

und sind natürlich denen, welche wir oben für die Kräfte P und R' erhalten haben, ganz ähnlich, woraus folgt, daß kein Gleichgewicht zwischen ihnen bestehen kann, wenn nicht $\alpha' = \pi + \alpha$ ist, und wenn nicht die Verbindungslinie ihrer Angriffspunkte M und M' zugleich auch ihre Richtungen enthält, d. h. wenn diese beiden Kräfte nicht gleich und geradezu entgegengesetz sind.

Fügen wir also noch eine britte Kraft P" hinzu, beren Richtung durch ben mit der Achse der x gedildeten Winkel α'' und deren Angriffspunkt durch die Coordinaten x=a'', y=b'' bestimmt sei, so wird nun Gleichgewicht bestehen, wenn

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = P \cos \alpha + P' \cos \alpha' + P'' \cos \alpha'' = 0$$
,

$$\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} = P \sin \alpha + P' \sin \alpha' + P'' \sin \alpha'' = 0$$

$$\Sigma P(x \sin Px - y \cos Px) = P(a \sin \alpha - b \cos \alpha) + P'(a' \sin \alpha' - b' \cos \alpha') + P''(a'' \sin \alpha'' - b'' \cos \alpha'') = 0$$
.

Multiplicirt man die erste dieser Gleichungen mit $\cos \alpha''$, die zweite mit $\sin \alpha''$, und addirt die Producte, so wird

ober
$$P'' = -P\cos(\alpha''-\alpha) - P'\cos(\alpha''-\alpha'),$$

$$P'' = P\cos(\pi + \alpha''-\alpha) + P'\cos(\pi + \alpha''-\alpha'),$$

worin nun, wie Teicht zu sehen, $\pi + \alpha'' - \alpha$ und $\pi + \alpha'' - \alpha'$ die Winkel vorstellen, welche von den Richtungen der Kräfte P und P' mit der rückwärts verlängerten Richtung der Kraft P'' gebildet werden und wobei zu beachten-ist, daß diese Winkel nicht beide stumpf sein und überhaupt nicht solche Werthe haben können, daß P'' dadurch negativ wird, und man sieht, daß unter dieser Form der Werth von P'' mit dem in S. 6 des ersten Buches erhaltenen Werthe (3) der Resultirens den zweier Kräfte, die in demselben Punkte angreisen, übereinkommt.

Rimmt man dann aus den beiden ersten der obigen Gleichungen die Werthe von P" cos a" und P" sin a", und führt sie in die dritte ein, so nimmt diese die Form an:

$$P[(a-a'')sin\alpha-(b-b'')cos\alpha]+P'[(a'-a'')sin\alpha'-(b'-b'')cos\alpha']=0$$

und drückt aus, daß die drehenden Wirkungen der Kräfte P und P' in Bezug auf den Angriffspunkt der dritten Kraft P" einander gleich und dem Sinne nach entgegengesett sein muffen; denn

$$\mathbf{a} - \mathbf{a}''$$
 , $\mathbf{b} - \mathbf{b}''$, $\mathbf{a}' - \mathbf{a}''$, $\mathbf{b}' - \mathbf{b}''$

sind offenbar die Coordinaten der Angriffspunkte von P und P' in Bezug auf ein durch den Angriffspunkt der Kraft P" gelegtes und dem ursprünglichen System paralleles Achsenpaar. Die obige Gleichung wird aber sedenfalls befriedigt, wenn getrennt

$$(a-a'') \sin \alpha - (b-b'') \cos \alpha = 0$$

 $(a'-a'') \sin \alpha' - (b'-b'') \cos \alpha' = 0$

gesetzt wird, und man sieht, daß dann die Coordinaten a", b" dem Durchschnittspunkte der Richtungen von P und P' angehören, übereinsstimmend mit dem in S. 2 angewendeten Versahren. Daraus geht sonach hervor, daß wenn drei Kräfte in einer Ebene sich das Gleichzgewicht balten, der Durchschnittspunkt der Richtungen von irgend zwei derselben immer in der Richtung der dritten Kraft liegt, oder daß sich die Richtungen dieser Kräfte in einem und demselben Punkte schneiden. Ihre Intensitäten müssen dabei, wie schon bemerkt, diesielben Verhältnisse unter sich haben, wie die dreier Kräfte, welche an demsselben Punkte sich das Gleichgewicht halten (S. 16 des ersten Buches).

§. 131.

Die in S. 129 aufgestellten Bedingungsgleichungen für das Gleich= gewicht werden nicht mehr alle nothwendig sein, wenn das System in seiner Bewegung einer Beschränkung unterworfen ist.

1) Enthält dasselbe einen sesten Punkt, um welchen es sich frei drehen kann, so wird durch diesen seine fortschreitende Bewegung unmöglich gemacht, auch ohne daß die fördernde Kraft R des ganzen Systems Rull ist; die einzige Bedingung für das Gleichgewicht besteht folglich darin, daß die Kräfte keine Drehung um jenen sesten Punkt bewirken, oder daß das resultirende Moment derselben in Bezug auf diesen Punkt Rull ist. Man wird demnach den genannten Punkt als Ansang der Coordinaten nehmen und dadurch

103.)
$$M_R = \Sigma \cdot P(x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px}) = 0$$

als einzige nothwendige und genügende Bedingungsgleichung für das Gleichgewicht erhalten.

Die Bedeutung dieser Gleichung kann aber auch noch auf folgende Weise aufgefaßt werden. Ift R die Intensität der allgemeinen Resultirenden des Systems, und X, Y die Coordinaten eines Punktes in ihrer Richtung, also

$$R(X \sin Rx - Y \cos Rx) = M_R$$

ihre drehende Wirkung in Bezug auf den Anfangspunkt, so zeigt die Gleichung:

$$-\mathbf{M}_{R} = \mathbf{W} \mathbf{R} \cos \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x} - \mathbf{W} \mathbf{R} \sin \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x} = 0,$$

daß die Richtung der Resultirenden im Falle des Gleichgewichtes durch den Anfangspunkt, d. h. durch den festen Punkt geht.

Umgekehrt wird immer Gleichgewicht bestehen, wenn ein Punkt in der Richtung der Resultirenden unbeweglich ist; denn wird dieser Punkt als Anfang der Coordinaten genommen, so hat man als Gleichung dieser Richtung

$$\mathbf{Y} = \mathbf{X} \, tang \, \widehat{\mathbf{R}} \mathbf{x} \,,$$

und baburch ergibt sich immer

$$R(X \sin \widehat{Rx} - Y \cos \widehat{Rx}) = M_R = 0$$
.

Ein Spstem, das keine allgemeine Resultirende hat, kann daher auch nicht durch einen festen Punkt im Gleichgewichte erhalten werden.

Eine feste, unbiegsame, aber gewichtlose Linie ABC, Fig. 87 u. 88, von einfacher Krümmung, welche sich um einen festen Punkt C brehen, aber auf demselben nicht verschieben läßt, und an welcher zwei ober mehrere Kräfte angreisen, deren Richtungen in der Ebene ihrer Krüm= mung liegen, wird ein mathematischer Hebel genannt. Gewöhn= lich sett man nur zwei Kräfte P und Q an demselben thätig voraus und unterscheibet dieselben durch die Benennungen Kraft und Last; diese beiden Kräfte werden nach dem Vorhergehenden den Hebel im Gleichgewichte halten, wenn die Summe ihrer Momente in Bezug auf den Drehungspunkt Null ist, d. h. wenn

$$Pp + Qq = 0$$
, $Pp = -Qq$,

wo p und q die Längen der von diesem Punkte auf die Richtungen der Kräfte P und Q gefällten Senkrechten, ober die Hebelarme der genannten Momente bezeichnen. Es wird also Gleichgewicht bestehen, wenn die

beiden Kräfte den Hebel in entgegengesetztem Sinne drehen wollen und ihre drehenden Wirkungen gleich sind. Dieses lettere ist aber ohne Rücksicht auf den Sinn der Drehung der Fall, wenn

$$Pp = Qq$$
 ober $P: Q = q: p$,

also wenn sich die Kräfte P und Q ihrer Intensität nach umgekehrt verhalten, wie die senkrechten Abstände des Drehungspunktes von ihren Richtungen.

Wenn mehr als zwei Kräfte an dem Hebel angreisen, so läßt sich die Bedingung des Gleichgewichtes nicht einfacher als durch Z.Pp=0 ausdrücken. Dahin gehört z. B. der Fall, wenn der Hebel ein materieller oder physischer und demnach schwer ist; man wird diesen auf einen mathematischen zurücksichen, wenn man sein Gewicht G als dritte Kraft im Schwerpunkte O, Fig. 88, angreisen läßt und sich die drei nothwendigen Angrisspunkte A, B, O und den sesten Punkt C durch eine gewichtlose Linie verdunden denkt.

Wenn sich die unbiegsame Linie nur an den festen Punkt an Iehnt und an demselben verschoben werden kann, dann muß noch die fördernde Resultirende in dem Stütpunkte normal zu derselben gerichtet sein, damit kein Verschieben soll stattsinden können; dieser Fall ist indessen in dem nachfolgenden allgemeinern enthalten.

In allen Fällen, wo das Gleichgewicht mittels eines festen Punktes erhalten wird, hat dieser einen Druck auszuhalten, welcher durch die Resultirende aller fördernden Kräfte der Größe und Richtung nach vorgestellt wird und dem die Festigkeit jenes Punktes gewachsen sein muß, wenn das Gleichgewicht auf die Dauer stattsinden soll.

2) Oft enthält bas System einen ober mehrere Punkte, welche ber Bedingung unterworfen sind, auf einer gegebenen Linie bleiben zu müssen, ober umgekehrt eine ober zwei unbiegsame Linien, welche an sesten Punkten hingleiten müssen. In biesem Falle brückt man die Widerstände, welche jene Linien der freien Bewegung der betreffenden Punkte ober umgekehrt die sesten Punkte der freien Bewegung der Linien entgegensehen, durch die zu den betreffenden Linien normalen Kräfte N, N', etc. aus, deren Intensitäten vorerst noch unbekannt sind, und führt diese mit den übrigen gegebenen Kräften in die Bedingungsgleichungen (101) ein, indem man dann das System wieder als ein freies betrachtet. Es ist übrigens einleuchtend, daß durch die Lage zweier Punkte die aller übrigen, welche sest und unveränderlich mit diesen verdunden sind, bestimmt ist, daß also nur zwei Punkte des Systems einer willkürlichen Beschränkung in ihrer Bewegung unterworfen werden können. Und in der That

saben wir auch nur beei Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht, und diese können offendar nur zwei unbestimmte Größen N und N' enthalten, wenn sie nach der Elimination dieser letztern noch eine des kimmte Beziehung zwischen den angewendeten Krästen und der Lage des Systems, welche zum Bestehen des Gleichgewichtes erfordert wird, ausdrücken sollen. Wenn dieses also nicht stattsindet, so kann nur eine der in der Untersuchung vorkommenden Größen jener Bedingung gemäß bestimmt werden und die Aufgade bleibt undestimmt, sodald die Werthe von mehreren dieser Größen gefunden werden sollen. Ist dagegen nur ein einziger Punkt oder nur eine Linie des Systems in seiner Bewegung beschränkt, so können zwei der in der Aufgade vorkommenden Größen so bestimmt werden, daß das System im Gleichgewicht erhalten wird.

Ueberhaupt dürfen, wie man leicht sieht, in der Aufgabe nur drei unbekannte Größen vorkommen, wenn sie bestimmt sein soll und wenn alle Umstände in Rechnung gebracht sind.

Soll endlich auch auf die Reibung Rückscht genommen werden, welche durch den Druck eines Punktes gegen die Linie, auf der er bleisen oder welche an ihm hingleiten muß, entsteht, so darf man in die Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht nur eine zu dieser Curve tangentiale Kraft fN einführen, wenn f den entsprechenden Reibungssscheffzienten bezeichnet. Man erhält dadurch keine neue Unbekannte in die Aufgabe, wenn nicht gerade der Werth von f selbst bestimmt werden soll; diese Bedingungsgleichungen entsprechen dann aber immer nur der Grenze des Gleichgewichtes, und sie werden, in Bezug auf f aufgelöst, zeigen, wie groß in jedem gegedenen Falle der Reibungsscheffzient wenigstens sein muß, damit das Gleichgewicht noch bestehen kann, und dieses wird um so mehr gesichert sein, je mehr der Reibungscoefstzient den so bestimmten Grenzwerth überschreitet.

§. 132.

Einige einfache Beispiele mögen das Vorhergehende erläutern und die Art und Weise der Anwendung zeigen.

Eine schwere Gerade (ein Stab ober Balten) BC, Zig. 89, küşt sich mit ihren Endpunkten an die Schenkel AX und AY eines rechten Winkels (an einen horizontalen Boben und eine lothrechte Wand), von denen AY mit der Richtung der Schwere parallel iftz es soll die längs der Geraden AX gerichtete Kraft P gesucht werden, welche die Gerade BC,

wenn sie mit der AX ben Winkel o bilbet, am Ausgleiten verhindert, also im Gleichgewicht erhält.

Minmt man die beiben Schenkel des rechten Winkels als Achsen der x und y, bessen Scheitel also als Ansangspunkt, bezeichnet die Länge der Geraden BC mit I, ihr Gewicht, das in ihrem Schwerspunkte oder in ihrer Mitte D angreift, mit Q, den normalen Widersstand der Geraden AX mit N, den der Geraden AY mit N', und beachtet, daß dieser im Punkte C, sener im Punkte B angreift, so erhält man folgende Zusammenstellung der in dieser Ausgade vorkommenden Kräfte, ihrer Richtungswinkel und der Goordinaten ihrer Angrissspunkte.

Intensitäten
$$(P): Q$$
 , N , N' , P , Richtungswinkel $(Px): \frac{2}{3}\pi$, $\frac{1}{2}\pi$, 0 , π , Coordinaten ber $(x): \frac{1}{2}\log \varphi$, $\log

damit ergeben sich für das Gleichgewicht die Bedingungsgleichungen:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = N' - P = 0$$
, $N' = P$
 $\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} = -Q + N = 0$, $N = Q$
 $\Sigma \cdot P(x \sin \widehat{Px} - y \cos \widehat{Px}) = -\frac{1}{2}Ql\cos \varphi + Nl\cos \varphi - N'l\sin \varphi = 0$

und aus der letzten zieht man durch Einführung der Werthe von N und N' den gesuchten Werth von P:

$$P = \frac{1}{2} Q \cot \varphi .$$

Wan hat also P=0, wenn $\varphi=\frac{1}{2}\pi$, weil dann die Gerade lotherecht steht und kein Bestreben zum Ausgleiten hat; P=Q für $\varphi=\frac{1}{4}\pi$; $P=\infty$ für $\varphi=0$, d. h. wenn der Winkel φ sehr Kein geworden ist, so kann nur eine sehr große Kraft die Gerade am Ausgleiten und wolls kändigen Riedersinken hindern; wenn aber der Winkel φ werklich Ruk ist, und die Gerade BC eine horizontale Ange hat, so gibt es gar keine Kraft P mehr, welche diese Gerade, die wur noch im Punke B gestäpt ist, in dieser Bage erhalten künnte.

Unigekehrt findet man aus der vorhergehenden Gleichung

tang
$$\varphi = \frac{Q}{2P}$$
,...

und babweh den kleinsten Winkel φ , unter welchem die Gerade BC vermöge einer gegebenen Kraft P im Gleichgewichte bleiben kann.

Soll dieses lettere nicht durch eine besondere Kraft P, sondern durch die in den Punkten Bund C, Fig. 90, bewirkte Reibung erhalten und der kleinste Winkel & bestimmt werden, unter welchem es möglich ist, so führt man statt der Kruft P die Krafte (Reibungen) fN und f'N' in die voige Zusammensstellung ein, indem man den Reibungscoeffizient für die Gerade AX mit f, für die AY mit f' bezeichnet, und beachtet, daß die Kraft fN wie die Kraft P gerichtet ist und wie diese in B angreist, mährend die Reibung f'N' in C längs der CY thätig gedacht werden muß. Man erhält auf diese Weise die Gleichungen:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = N' - fN = 0$$
,
 $\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} = -Q + N + f'N' = 0$,

$$\Sigma \cdot P(x \sin P x - y \cos P x) = -\frac{1}{2}Ql\cos \varphi + Nl\cos \varphi - N'l\sin \varphi = 0$$

und zieht daraus nach und nach N' == en und die Werthe:

$$N = Q \frac{1}{1 + ff'} \quad , \quad N' = Q \frac{f}{1 + ff'} \, ,$$

durch welche die britte dieser Gleichungen die Form annimmt:

$$1-f tang \varphi = \frac{1}{2}(1+ff),$$

und den für den Winkel op gesuchten Ausbruck gibt:

$$tang \varphi = \frac{1-ff}{2f};$$

der Winkel φ ist demnach unabhängig von Q und nur eine Function der beiden Reibungscoefstzienten.

Wenn $f = f' = tang \rho$ wird, so hat man

$$\cot \varphi = \frac{2\mathfrak{t}}{1+\mathfrak{t}^2} = \frac{2 \tan \varrho}{1-\tan \varrho} = \tan \varrho = \tan \varrho, \quad \varphi = \frac{1}{2}\pi - 2\varrho;$$

für $f = \frac{1}{4}$, $\varrho = 26^{\circ}34'$ wird benmach lang $\varphi = \frac{1}{4}$, $\varphi = 36^{\circ}52'$. Unter berselben Boraussezung nehmen die Werthe der drückenden Kräfte N und N' die Formen an:

$$N = Q \frac{1}{1+f^2} = Q \cos^2 \varrho$$
, $N = Q \frac{f}{1+f^2} = Q \sin \varrho \cos \varrho$
= $\frac{1}{2}Q(1+\cos 2\varrho)$ = $\frac{1}{2}Q \sin 2\varrho$,

und die Reibungen in und in werden durch

$$fN = \frac{1}{2}Q\sin 2\varrho$$
, $fN' = Q\sin^2\varrho = \frac{1}{2}Q(1-\cos 2\varrho)$

ausgebrückt.

Legt man bemnach die gegebene Gerade BC, Fig. 91, so an die tothrechte Linie AY an, daß sie mit dieser den doppelten Reibungs-winkel $2\rho = ACB$ bildet, so wird sie mit der AX den Winkel φ einschließen, also die äußerste Lage haben, welche ste, ohne auszugleiten, annehmen kann, und wenn man dam das Gewicht Q durch die Länge BC selbst vorstellt, von der Mitte O mit dem Haldmesser $\frac{1}{4}Q = OB$ einen Kreis beschreibt und den vertikalen Durchmesser aOb zieht, so ist leicht aus den vorhergehenden Werthen zu schließen, daß die Gerade BN den Druck N, die CN' den Druck N', die B. sn die Reibung sn und vorstellen wird; durch diese einsache Construction kann also die Ausgabe, wenn ϱ bekannt ist, in jeder Hinsicht vollständig ausgelöst werden. In der Figur ist übrigens auch angedeutet, wie ϱ selbst durch Construction aus dem Werthe von s gefunden wird und zwar unter der Boraussestung, daß s

Die Auflösung des allgemeinen Falles, in welchem das Gleichsgewicht durch die Reibung allein nicht besteht, sondern durch eine Kraft P hergestellt werden muß, deren Richtung gegeben ist, wird nun keine Schwierigkeit mehr haben und soll dem Leser überlassen bleiben.

§. 133.

Ein schwerer Areis (Chlinder), dessen Gewicht Q und dessen Halbmesser r sei, soll auf einer Geraden (Ehene), welche mit der Richtung der Schwere den Winkel in-abildet, mittels der Reibung und einer am Umfange tangential angreifenden Araft P. im Gleichgewicht gehalten

werbenz man suche bie Beziehungen bieser Araft und ihrer Richtung zu ben Gegebenen.

Dazu lege man ben Anfang ber Coordinaten in den Berührungs= punkt A des Kreises und der Geraden BC, Fig. 92, und nehme' diese lettere als Achse der x—so, daß deren positive Hälste von A nach B gerichtet ist und die in O angreisende Krast Q mit dieser den Winkel ½ n—a einschließt; den im Berührungspunkte von der Geraden BC geleisteten Widerstand bezeichne man mit N, also die längs AB wirkende Reibung mit fN, endlich den Winkel do D, welchen der zum Angriss= punkte D der Krast P gezogene Haldmesser OD mit der Parallelen Od zur Achse der x bildet, mit φ ; man erhält dann solgende Uebersicht für die an dem gegebenen System angreisenden Kräste, deren Richtungen und Angrisspunkte.

(P): Q N fN P

(Px):
$$\frac{3}{2}\pi - \alpha = \frac{1}{2}\pi$$
 0 $\varphi - \frac{1}{2}\pi$

(x): 0 0 0 r cos φ

(y): r 0 0 r(1 + sin φ)

und damit werden die Bedingungen für das Gleichgewicht

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = -Q \sin \alpha + fN + P \sin \varphi = 0$$

$$\Sigma \cdot P \sin Px = -Q \cos \alpha + N + P \cos \varphi = 0$$

 Σ . Pp = Qr $\sin \alpha$ — P [r $\cos^2 \varphi$ + r(1 + $\sin \varphi$) $\sin \varphi$] = 0. Aus der letten dieser Gleichungen zieht man sogleich die Beziehung:

$$P(1+\sin\varphi)=Q\sin\alpha$$
, $P=Q\frac{\sin\alpha}{1+\sin\varphi}$, (a.

welche von der Reibung gänzlich unabhängig erscheint. Einninirt man sobann aus den beiden ersten die Unbekannte N, so sindet man eine zweite Beziehung zwischen P und Q, nämlich

 $P(\sin \varphi + f \cos \varphi) = Q(\sin \alpha - f \cos \alpha)$,

oder

$$P = Q \frac{\sin \alpha - f \cos \alpha}{\sin \varphi + f \cos \varphi}, \qquad (b.$$

und die Vergleichung dieses Werthes von P mit dem vorhergehenden gibt eine Gleichung, aus welcher der Winkel φ bestimmt werden kann z man sindet nämlich

$$\sin(\alpha+\phi)=\frac{\sin\alpha-\cos\alpha}{f}$$

ober, wenn
$$tang \varrho$$
 für f eingeführt wird,

c.) $sin (\alpha + \varphi) = \frac{sin (\alpha - \varphi)}{sin \varrho}$

Diese Gleichung gibt im Allgemeinen zwei Werthe für φ_s und wenn diese berechnet sind, zieht man aus einem der beiden obigen Ausdrücke (a) und (b) für P die entsprechenden Intensitäten bieser Kraft; unsere Aufgabe hat dadurch eine bestimmte Auflösung gefunden und scheint demnach auch für gegebene Werthe von a und k nur eine be stimmte Auflösung zuzulassen. Die so bestimmten Werthe von P und φ gelten aber, wie am Ende des §. 131 bereits bemerkt wurde, mur für die Grenzen des Gleichgewichtes, und es gibt noch viele ander Werthe von P und φ außer den so berechneten, welche dem Gleichgewichte genügen. Es ist baher zweckmäßiger, anstatt wie vorher ben Winkel q in Function von a und f zu bestimmen, f ober o in Function von a und φ auszudrücken und barnach zu heurtheilen, welches der kleinste Werth von k'oder ein beliebig angenommenes q und ein darnach aus Gleichung (a) berechnetes P sein barf; das Gleichgewicht with dann auch für alle größern Werthe von f gesichert sein. Man hat bazu die Gleichung:

$$f = tang \varphi = tang \alpha \frac{1}{1 + sin \varphi + tang \alpha \cos \varphi}$$

und diese zeigt, daß f überhaupt den kleinsten Werth erhalten kann, wenn $\varphi = \frac{1}{2}\pi - \alpha$ ist, oder wenn die Kraft am oberen Ende E des verticalen Durchmessers angreift, also horizontal gerichtet istz benn man hat für einen kleinsten Werth von f

$$\frac{df}{d\varphi} = 0 = tang \, \alpha \, \frac{tang \, \alpha \, sin \, \varphi - cos \, \varphi}{(1 + sin \, \varphi + tang \, \alpha \, cos \, \varphi)^2}$$
ober
$$0 = tang \, \alpha \, tang \, \varphi - 1 \, ,$$

und es leuchtet ein, daß das vorstehende Aenderungsgesetz von fit Bezug auf φ das Zeichen wechselt, wenn φ von einem kleinern Werthe als $\frac{1}{4}\pi - \alpha$ zu einem größern übergeht, indem es für jenen negativ ist, für diesen aber positiv wird. Man schließt baraus, daß der gen nannte Werth von φ selbst einem kleinsten Werth von f entspricht, und findet damit als diesen kleinsten Werth Phillips Tr. S.

$$f = lang \varrho = lang \frac{1}{2} \alpha$$
, $\varrho = \frac{1}{2} \alpha$

Es geht dies nun leicht auch aus der Gleichung (c) hervor, denn diese gibt für $\varrho = \frac{1}{4}\alpha$, $\sin{(\alpha + \varphi)} = 1$, während für $\varrho < \frac{1}{4}\alpha$ nach derselben $\sin{(\alpha + \varphi)} > 1$ werden müßte, φ also imaginär würde.

Damit also die oben gestellte Aufgabe überhaupt zu erfüllen ist, muß der Reibungscoeffizient zwischen dem Kreis und der Geraden wenigstens der Tangente des halben Neigungswinkel der letztern gegen
die Wagrechte gleich sein, und die entsprechende Intensität der am obersten Punkte des Kreises horizontal angreifenden Kraft P ist nach Sleichung (a)

$$P = Q \tan \frac{1}{2} \alpha$$
.

Soll dagegen die Kraft P parallel zu der Geraden AB gerichtet sein, so hat man $\varphi = 1\pi$, damit ergibt sich als Neinster Werth von f

$$f = tang \varrho = \frac{1}{2} tang \alpha$$
,

und der entsprechende Werth von P ift, wie auf der Hand liegt,

$$P = \frac{1}{2} Q \sin \alpha .$$

Soll endlich P vertical gerichtet sein, also entweder in F oder in G, Fig. 93, angreifen, so hat man

$$\varphi = \pi - \alpha$$
 over $\varphi = 2\pi - \alpha$;

und in beiden Fällen als kleinsten Werth von f ober q

$$f = tang \varrho = tang \alpha$$
 , also $\varrho = \alpha$.

Die entsprechenden Werthe von P sind nun

$$P = Q \frac{\sin \alpha}{1 + \sin \alpha}$$
 und $P = Q \frac{\sin \alpha}{1 - \sin \alpha}$,

wie sich leicht aus dem Andlick der Fig. 93 ergibt, da man es in diesen beiden Fällen nur mit zwei parallelen Kräften zu thun hat, deren Resultirende durch den Mittelpunkt A gehen muß.

Die vorhergehende Aufgabe wollen wir enblich noch dahin abandern, daß der bewegliche Kreis (Cylinder) in einem festen Kreise von größerem Halbmesser (hohlen Cylinder) ABC, Fig. 94, ruhe, daß in seinem Mittelpunkte O irgend eine Kraft Q

in einer beliedigen Richtung angreife und daß die Intensität des Momentes M zu suchen sei, welches diesen Kreis mittels der Reibung im Gleichgewichte erhält.

Sei B ber Berührungspunkt beiber Kreise in der Lage des Gleichsgewichtes und BT ihre gemeinschaftliche Tangente in diesem Punktez dieser parallel sei die Achse der x durch den Mittelpunkt O des bewegslichen Kreises gelegt, und der unbekannte Winkel, welchen die Richtung der Kraft Q mit der durch die Mittelpunkte beider Kreise gehenden Achse der y oder mit der Richtung des normalen Widerstandes N bildet, mit φ bezeichnet. Man sindet damit die einfachen Gleichungen:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = Q \sin \varphi + f N = 0$$
, $\Sigma \cdot P \sin \widehat{Px} = Q \cos \varphi + N = 0$
 $\Sigma \cdot Pp = M - f Nr = 0$,

von denen die beiden ersten, wenn man ihre Glieden durch das Gleich= heitszeichen trennt und dann die erste durch die zweite dividiet, sogleich

$$tang \varphi = f = tang \varrho$$
 , $\varphi = \varrho$

geben und dadurch zeigen, daß der bewegliche Kreis durch die von dem Momente bewirkte Drehung in dem sessen fortrollt, die die gemeinschaftliche Normale im Berührungspunkte den Reibungswinkel ϱ mit der Richtung der Kraft Q einschließt. Es kann daher im jezigen Falle, d. h. mittels eines Momentes, der Kreis auf einer Geraden nur dann im Gleichgewicht erhalten werden, wenn die letztere den Winkel $\frac{1}{4}\pi - \varrho$ mit der Richtung der Schwere bildet.

Erhebt man ferner die genannten Gleichungen nach erfolgter Trennung ihrer Glieber zum Quabrat und nimmt die Wurzel aus ihrer Summe, so findet man

$$N = Q \frac{1}{\sqrt{1+f^2}} = Q \cos \varrho ,$$

und die britte Gleichung gibt daburch:

$$\mathbf{M} := \mathbf{Qr} \frac{\mathbf{f}}{\sqrt{1+\mathbf{f}^2}} = \mathbf{Qrsin} \, \mathbf{o} \, .$$

Man sieht daraus, daß der Rormaldruck Nkleiner ist, als die Kraft Q und zwar im Verhältnisse von 1: $\cos\varrho$, und daß sich dadurch auch das Moment der Reibung um etwas vermindert, indem es nicht mehr f Qr oder Qr tang ϱ ist, sondern Qr sin ϱ .

MUL. Gleichgewicht eines festen Systems mit beliebigen Rräften.

S. 134.

Im fünften Kapitel bes vorigen Abschnittes ist nachgewiesen worden, daß die Gesammtwirtung einer beliedigen Anzahl von Kräften, welche beliedige Richtungen haben und an beliedigen Punkten eines seinen Systems angreisen, immer durch die Wirkung einer einzigen försbernden Kraft R und durch die eines Momentes MR ersett werden, beziehungsweise auf diese beiden Wirkungen zurückgeführt werden kann, daß im Allgemeinen aber die Richtung der ersteren nicht in die Sbene des Momentes fällt und daß es dann keine allgemeinen Resultirende des Systems der Kräfte gibt. Es kann daher im Allgemeinen und wenn das System ganz frei ist nur kann Gleichgewicht statthaben, wenn jede dieser beiden von einander unabhängigen Wirkungen für sich Rull ist, d. h. wenn das System der gegebenen Kräfte weder eine fördernde noch eine drehende Wirkung auf das seste System ihrer Angriffspunkte hervordringt. Die beiden nothwendsgen und genügenden Hauptbedingungen für das Gleichgewicht sind demnach für ein freies System

$$\mathbf{R} = \mathbf{0} \qquad \mathbf{M}_{\mathbf{R}} = \mathbf{0} .$$

Jede derselben läßt sich aber durch brei andere ersetzen, durch welche die Bedingungen des Gleichgewichtes sogleich mittels der gegebenen Kräfte, ihrer Richtungen und Angriffspunkte ausgedrückt werden.

Nimmt man nämlich statt der fördernden Resultirenden R ihre rechtwinkligen Componenten X, Y, Z, so wird man wie in §. 17 des ersten Buches schließen, daß das Gleichgewicht gegen die fortschreitende Bewegung nur bestehen kann, wenn jede dieser drei Kräfte, deren Richtungen nicht in derselben Ebene liegen, für sich Rull ist, und man ershält dadurch statt der Gleichung R = 0, die drei folgenden:

$$X=\Sigma.P\cos Px=0$$
, $Y=\Sigma.P\cos Py=0$, $Z=\Sigma.P\cos Px=0$, (104.

von denen jede das Gleichgewicht des Systems längs einer der drei Coordinaken = Achsen verbürgt.

Sbenso kann man das Moment M_R durch seine drei rechtwinkligen Componenten: M_x, M_y, M_z ersetzen und gemäß der Analogie, welche zwischen den sordernden Kräften und den Achsen der Momente besteht,

schließen, daß auch das Gleichgewicht gegen die drehende Bewegung nur hestehen kann, wenn jedes dieser drei Momente für sich Rull sst, wos durch sich statt der Gleichung: $M_R = 0$ die drei neuen Gleichungen:

$$M_{x} = \Sigma \cdot P(y \cos Px - z \cos Py) = 0$$

$$M_{y} = \Sigma \cdot P(z \cos Px - x \cos Pz) = 0$$

$$M_{z} = \Sigma \cdot P(x \cos Py - y \cos Px) = 0$$

ergeben, von denen jede das Gleichgewicht des Spstems um eine der drei Achsen verbürgt.

Umgekehrt ist leicht zu sehen, daß immer Gleichgewicht stattsinden muß, wenn die vorhergehenden sechs Gleichungen befriedigt sind; denn aus ihnen folgen sogleich die beiden Gleichungen:

$$R=0$$
 , $M_R=0$,

welche aussprechen, daß weber für die fortschreitende Bewegung des Systems, noch für die drehende ein Grund worhanden ist. Es läßt sich seher auch hier zeigen, daß wenn jenen Gleichungen Genüge geleistet wird, das System immer durch zwei gleiche und direct entgegengesetzte Kräfte ersetzt werden kann, welche sich nothwendig im Gleichgewicht halten müssen.

Denn nimmt man die Kraft P von den übrigen hinweg und bezeichnet die Resultirende aller fördernden Kräfte P', P'', etc. mit R', deren Componenten nach den drei Achsen mit X', Y', Z' und ihre Richtungswinkel, wie gewöhnlich, mit R'x, R'y, R'x; ebenso das resultirende Woment aller drehenden Kräfter, die sich durch die Zerstegung der von seinen Kräften erzeugten Wirkung in Bezug auf den Ansangspunkt der Coordinaten erzeugten Wirkung in Bezug auf den Ansangspunkt der Coordinaten erzeugten mit M_R', und seine Componenten in den drei Coordinaten Ehenen mit M_Z', M_K', M_K', so werden die Gleichungen (104)

a.)
$$\sum P \cos \widehat{Px} = P \cos \widehat{Px} + R' \cos \widehat{R'x} = 0.$$

$$\sum P \cos \widehat{Py} = P \cos \widehat{Py} + R' \cos \widehat{R'y} = 0,$$

$$\sum P \cos \widehat{Pz} = P \cos \widehat{Pz} + R' \cos \widehat{R'z} = 0,$$

$$\mathbf{M}_{z} = \mathbf{M}_{z'} + \mathbf{P} \left(\mathbf{x} \cos \mathbf{P} \mathbf{y} - \mathbf{y} \cos \mathbf{P} \mathbf{x} \right) = 0$$

$$\mathbf{M}_{y} = \mathbf{M}_{y'} + \mathbf{P} \left(\mathbf{z} \cos \mathbf{P} \mathbf{x} - \mathbf{x} \cos \mathbf{P} \mathbf{z} \right) = 0$$

$$\mathbf{M}_{x} = \mathbf{M}_{x'} + \mathbf{P} \left(\mathbf{y} \cos \mathbf{P} \mathbf{z} - \mathbf{z} \cos \mathbf{P} \mathbf{y} \right) = 0$$
(b.

Aus diesen Gleichungen folgt zunächst, daß die Kräfte P', P'', etc. eine einzige allgemeine Resultirende haben; denn führt man in die für diesen Fall in S. 82 gefundene Bedingungsgleichung (52), welche nun die Form:

 $\mathbf{X}'\mathbf{M}\mathbf{x}' + \mathbf{Y}'\mathbf{M}\mathbf{y}' + \mathbf{Z}'\mathbf{M}\mathbf{z}' = 0$

annimmt, für X', Mx', u. s. f. die Wershe ein, welche aus den odigen Gleichungen folgen, so erhält man offendar Null als Ergebnist. Man hat demnach auch durch die Gleichungen (b)

 $M_{z'} = R' (X' \cos R' y - Y' \cos R' x) = -P(x \cos P y - y \cos P x),$ $M_{x'} = R' (Z' \cos R' x - X' \cos R' z) = -P(z \cos P x - x \cos P z),$ $M_{x'} = R' (Y' \cos R' z - Z' \cos R' y) = -P(y \cos P z - z \cos P y).$ Die Gleichungen (a) geben aber wie in §. 18 bes ersten Buches

$$R' = P , \cos R' x = -\cos P x ,$$

$$\cos R' y = -\cos P y , \cos R' z = -\cos P z ,$$

und damit nehmen die vorhergehenden Gleichungen die Formen von Gleichungen einer Geraden an, welche durch die Angriffspunkte K' K' K' und xyz der Kräfte R' und P geht; denn sie werden dadurch

$$\frac{\mathbf{X}' - \mathbf{x}}{\cos \mathbf{P} \mathbf{x}} - \frac{\mathbf{Y}' - \mathbf{y}}{\cos \mathbf{P} \mathbf{y}} = 0$$

$$\frac{\mathbf{Z}' - \mathbf{z}}{\cos \mathbf{P} \mathbf{z}} - \frac{\mathbf{X}' - \mathbf{x}}{\cos \mathbf{P} \mathbf{x}} = 0$$

$$\cos \mathbf{P} \mathbf{y} - \frac{\mathbf{Z}' - \mathbf{z}}{\cos \mathbf{P} \mathbf{z}} = 0$$

$$\cos \mathbf{P} \mathbf{y} - \frac{\mathbf{Z}' - \mathbf{z}}{\cos \mathbf{P} \mathbf{z}} = 0$$

Während demnach die Gleichungen (c) aussprechen, daß die beiden Kräfte P. und R', welche das ganze System der gegebenen Aräfte ver=

treten, einander gleich, der Richtung nach parallel, und dem Sinne nach entgegengesetzt sind, drücken die Gleichungen (d) aus, daß ihre Augrisspunkte auf einer zu ihrer gemeinschaftlichen Richtung parallelen Geraden liegen, daß folglich diese Kräfte einander direct entgegenzgesetzt sind und sich das Gleichgewicht hatten.

§. 135.

Die oben gefundenen sechs Bedingungsgleichungen für das Gleichzgewicht können ferner dazu dienen, im Allgemeinen die Werthe von sechs in einer Aufgabe vorkommenden nicht bestimmten Größen in der Weise zu bestimmen, daß das System im Gleichgewichte bleibt; unter diesen sechs Unbekannten dürsen indessen nicht die Coordinaten des Anzgriffspunktes einer Kraft enthalten sein, wie dies schon aus der öfter gemachten Wahrnehmung, daß es dei einem sesten System sür eine Kraft keinen bestimmten Angriffspunkt gibt, folgen muß. Es solgt diese Beschränkung aber auch aus der Form der Gleichungen (105), welche allein zur Bestimmung jener Coordinaten dienen können; denn bezeichnet man die Kraft, deren Angriffspunkt bestimmt werden soll, mit P und setz zur Abklirzung

 $P\cos Px = a$, $P\cos Py = b$, $P\cos Px = c$, und die Componenten des resultirenden Momentes aller andern Kräfte außer P $M_{x'} = f$, $M_{y'} = g$, $M_{z'} = h$,

so nehmen die genannten Gleichungen oder die Gleichungen (b) im vorhergehenden S. die Form an:

$$\begin{cases} ay - bx = h, \\ cx - az = g, \\ bz - cy = f, \end{cases}$$

welche zeigt, daß diese Meichungen nicht vollkommen unabhängig von einander sind, wie es zur Bestimmung dreier Unbekannten aus drei Gleichungen nothwendig ist, daß vielmehr die Möglichkeit, sie durch dieselben Werthe von x, y und z zu befriedigen an die Bedingung:

$$af + by + ch = 0$$

ober.

$$\mathbf{M}_{\mathbf{Z}}'. \mathbf{P} \cos \mathbf{P} \mathbf{x} + \mathbf{M}_{\mathbf{Y}}'. \mathbf{P} \cos \mathbf{P} \mathbf{y} + \mathbf{M}_{\mathbf{Z}}'. \mathbf{P} \cos \mathbf{P} \mathbf{s} = 0$$

gebunden ist, die ausbrückt, daß das System aller übrigen Kräfte außer P eine allgemeine Resultirende hat, welcher die Kraft P im Falle des Gleichgewichtes gleich und direct entgegengesetzt sein muß. Ist aber diese Bedingung wirklich erfüllt, so ist die dritte der vorherzgehenden Gleichungen eine Folge der beiden ersten und es können darans die drei Unbekannten x, y und z nicht gefunden werden, und wenn dieselbe nicht befriedigt wird, so kann die Kraft P allein das System nicht im Gleichgewichte halten; man kann dann aber eines der nothwendigen Stücke (Intensität, Richtungswinkel oder Angrisspunkt) einer neuen Kraft Q so bestimmen, das durch ihre Mitwirkung der vorhergehenden Bedingung Genüge geleistet und das System im Gleichgewicht erhalten wird.

Soll z. B. das in S. 88 berechnete System im Gleichgewicht ge= halten werden, so wird dies nur möglich sein, wenn demselben die dort berechnete oder eine andere unter derselben Voraussetzung bestimmte Kraft Q hinzugefügt wird. Nimmt man die gleich 11,98 Kil. be=rechnete Kraft, deren Richtung mit der negativen Achse der z zusammen=fällt, so wird eine Kraft P = 8,95 Kil., welche der daselbst gefundenen Resultirenden R' gleich und direct entgegengesetzt ist, deren Richtung also mit den drei Achsen die Winkel:

 $\widehat{Px} = 32^{\circ}40', 6$, $\widehat{Py} = 76^{\circ}17', 5$, $\widehat{Pz} = 60^{\circ}58', 7$ einschließt, und burch die Gleichungen:

$$y = 0,282 x - 8,984$$

 $z = 0,485 x - 5,114$

der Lage nach bestimmt wird, das Gleichgewicht herstellen.

Betrachten wir noch den besondern Fall, wo alle Angriffspunkte in derselben Ebene liegen, indem wir diese Ebene als Ebene der xy annehmen, so daß alle z Null werden, so sinden wir als Bedingungs= gleichungen für das Gleichgewicht zuerst die unveränderten Gleichungen (104), nämlich

und zeigen, daß nicht alle cos Pz gleiche Zeichen haben dürfen, daß also ein Theil der Kräfte die Ebene der xy im Sinne der positiven z, der andere im Sinne der negativen z muß bewegen wollen, wie dies von selbst einleuchtet. Die drei mittleren dieser sechs Gleichungen

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = 0$$
, $\Sigma \cdot Py \cos \widehat{Pz} = 0$, $\Sigma \cdot Px \cos \widehat{Pz} = 0$

werden unabhängig von jedem besondern Werthe von P, x und y bestriedigt, wenn alle coo Pz = 0 oder alle Pz = $\frac{1}{2}\pi$ sind, d. h. wenn die Richtungen aller Kräfte in die Ebene ihrer Angrisspunkte sallen, und es bleiben dann blos die beiden ersten und die letzte der vorhersgehenden Gleichungen als Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht übrig, wie in S. 129 gesunden wurde.

Winkel Px, Py, Pz einander gleich und demnach cos Px, cos Py, cos Pz gemeinschaftliche Factoren aller Glieder derselben Summe, so werden die Bedingungsgleichungen (104) befriedigt, wenn $Z \cdot P = 0$, und die Gleichungen (105), wenn man $Z \cdot Px = 0$, $Z \cdot Py = 0$, $Z \cdot Pz = 0$ hat, und diese Bedingungen sind dieselben, wie die in §. 124 gefundenen Gleichungen (94); sie enthalten aber wegen der allgemeinen Lagie des Coordinatenspstems eine überslüssige Bestimmung.

S. 136.

Wenn das Spstem nicht ganz frei sich bewegen kann, so ist es für das Gleichgewicht desselben nicht mehr nothwendig, daß alle sechs der vorhergefundenen Bedingungsgleichungen befriedigt werden; es werben vielmehr von denselben um so mehr entbehrlich werden, se mehr Beschränkungen das System in seiner Bewegung unterworfen wird. Im Allgemeinen wird man aber dabet am sichersten gehen, wenn man diese Beschränkungen oder Hindernisse der Bewegung als Kräste von under kannter Intensität, zuweilen auch von undekannter Richtung in die sechs Bedingungsgleichungen (104) und (105) einführt und die Undekannten durch Elimination daraus entsernt. Dieses Versahren wird namentlich dann nothwendig, wenn einem oder mehreren Punkten des Systems die Beschränkung auserlegt wird, auf einer gegebenen Gurve oder Fläche zu bleiben, oder mit undiegsamen Flächen an sestenstät einer Krast

bestimmt werden soll, welche das System im Gleichgewicht erhält, der die Lage des ganzen Systems, in welcher es von selbst oder unter Weit= wirkung der Reibung im Gleichgewichte bleibt.

Als einfaches Beispiel biene folgende Aufgabe.

Ein prismatischer Stab stütt sich mit dem einen Ende auf eine horizontale Ebene, mit dem andern an eine verticale Wand, so daß seine Projection auf der lettern einen Winkel φ mit einer lothrechten Geraden bildet; welches wird der größte Werth des Winkels φ , und welhes der das Winkels I sein, den der Stab mit seinen horizontalen Projection vermöge der an der Wand und auf dem Boden erzeugten Reibung bilden kann, ohne nach

irgend einer Richtung auszugleiten?

Die hortzontale Ebene, auf welche sich der Stab, dessen geome= trische Achse durch die Gerade AB, Fig. 95 vorgestellt ist, stütt, sei die der xy, die verticale Wand die der yz, und die Chene der xy werbe burch den Endpunkt A des Staves gelegt, wenn er sich in der äusersten Gleichgewichtslage, die wir suchen, befindet 3 der Anstangspunkt ber Coordinaten wird dann die Projection C des Punktes Aucuk ber verticalen Wand sein, und Ab die horizoptale, BC die verticale Pro= jection des Stades (beziehungsweise seiner Achse) vorstellen, dessen Länge mit 1, und bessen Gewicht, welches im Schwerpunkte O angreift, mit Q bezeichnet sei. Den Widerstand, den die Sbene ber xy gegen den auf sie ausgeübten Druck leisten muß, stellen wir durch eine nor= male Kraft Ni, ben, welchen die Ebene ber yz barbieten muß, burch eine normale Kraft N2 vor, beibe von unbekannter Jutenfitkt. Div Reibung auf der ersten Ebene wird bann f. N., die auf der letztern 12 N2 sein; die Richtungen dieser Kräfte sind aber auch noch unbekannt, da es von der Größe der Reibungscoeffizienten f. und f2 abhängen wird, welchen Weg die Punkte A und B beschreiben wollen, demnach in unserer Aufgabe sechs unbekannte Größen, nämlich die Arafte N_1 und N_2 , die beiden Winkel φ und ϑ , und die Winkel ω_4 und wa, welcher von ben Richtungen der widerstehenden Kräfte f. N. und f2 N2, der eine mit der Achse der x in der Ebene der xy, der andere mit der Achse der z in der Ebene der yz, gebildet werden; die Aufgabe scheint demnach bestimmt zu sein, und nur eine Auflösung zuzulaffen.

Stellen wir nun zuerst die an dem System thätigen Kräfte mit ihren Richtungswinkeln und den Coordinaten ihrer Angriffspunkte zussammen, so ergibt sich folgende Reversicht:

worin λ noch den Winkel bezeichnet, den die Gerade AB mit der Achse der x einschließt, und welcher mit den Winkeln φ und \mathcal{F} durch die Gleichung: $\sin \lambda = \frac{\sin \mathcal{F}}{\cos \varphi}$ in Verdindung steht.

Die drei ersten Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht werden dadurch

a.)
$$\begin{cases} f_1 N_1 \cos \omega_1 + N_2 = 0, \\ f_1 N_1 \sin \omega_1 - f_2 N_2 \sin \omega_2 = 0, \\ -Q + N_1 + f_2 N_2 \cos \omega_2 = 0, \end{cases}$$

und enthalten vier Unbekannte. Die beiden ersten geben durch Elimination von ω_4

$$N_{1} = N_{2} \frac{\sqrt{1 + f_{2}^{2} \sin^{2} \omega_{2}}}{f_{1}},$$

wodurch mittels der dritten gefunden wird

$$N_{4} = Q \frac{\sqrt{1 + f_{2}^{2} \sin^{2} \omega_{2}}}{f_{4} f_{2} \cos \omega_{2} + \sqrt{1 + f_{2}^{2} \sin^{2} \omega_{2}}},$$

$$N_{2} = Q \frac{f_{4}}{f_{4} f_{2} \cos \omega_{2} + \sqrt{1 + f_{2}^{2} \sin^{2} \omega_{2}}}.$$

Für das Gleichgewicht der Momente hat man ferner,

$$f_1 N_1 \log \lambda \sin \omega_1 - N_2 \ln \lambda \sin \varphi = 0$$

$$\frac{1}{4} Q \log \lambda - N_1 \log \lambda + N_2 \ln \lambda \cos \varphi = 0$$

$$-\frac{1}{4} Q \ln \lambda \sin \varphi + f_2 N_2 \ln \lambda (\sin \varphi \cos \omega_2 + \cos \varphi \sin \omega_2) = 0$$

$$(b.$$

Ersett man in der ersten dieser Gleichungen sin ω_1 durch seinen Werth aus der zweiten der Gleichungen (a), so wird

$$f_2 \sin \omega_2 = \tan g \lambda \sin \varphi$$
; (c.

die dritte der Gleichungen (a) gibt ferner

$$N_1 = Q - f_2 N_2 \cos \omega_2 ,$$

und die zweite der Gleichungen (b) nimmt damit die Form an:

$$(f_2 \cos \omega_2 + tang \lambda \cos \varphi) N_2 = \frac{1}{2} Q,$$

welche mittels des obigen Werthes von N2 in Q in die folgende

$$2f_1 \tan \alpha \cos \varphi = \sqrt{1 + f_2^2 \sin^2 \omega_2} - f_1 f_2 \cos \omega_2 \qquad (d.$$

übergeht. Eliminirt man endlich aus der vorletzten Gleichung und der britten der Gleichungen (b) den Quotient $\frac{Q}{2N_2}$, so erhält man die Gleichung (c) wieder, also keine britte Gleichung zwischen ω_2 , φ und λ , und die Aufgabe bleibt unbestimmt; man kann demnach einen der Winkel φ oder $\mathcal F$ willkürlich oder in Function des andern ansuchmen und diesen andern mittels der Gleichung, welche sich durch Elimination von ω_2 aus den Gleichungen (c) und (d) ergibt, derechnen; die Gleichung (c) gibt dann den Winkel ω_2 , womit die Werthe von N_1 und N_2 und ω_4 gesunden werden können.

Wir können aber auch, um eine bestimmte Aufgabe zu erhalten, den Endpunkt A als unbeweglich, also gegen einen festen Punkt gestützt annehmen, dessen Widerstand parallel zu den drei Achsen die Composenenten W cos Wx, W cos Wy, W cos Wz gibt. Es bleiben dann in unsern Gleichungen nur fünf Unbekannte, die drei ebengenannten, der normale Widerstand N der Ebene der yz und der Winkel φ , da nun λ constant ist, also I von φ abhängt und der Endpunkt B sich auf der Ebene der yz nur in einem Kreise bewegen kann, die Richtung der Reibung kn demnach seukrecht zu dem Halbmesser OB ist und der

Winkel ω_2 das Complement des Winkels φ wird. Rach diesen Bemerkungen findet man als Bebingungsgleichungen für das Gleichgewicht:

$$-\operatorname{W} \cos \widehat{\operatorname{Wx}} + \operatorname{N} = 0 ,$$

$$\operatorname{W} \cos \widehat{\operatorname{Wy}} - \operatorname{f} \operatorname{N} \cos \varphi = 0 ,$$

$$-\operatorname{Q} + \operatorname{W} \cos \widehat{\operatorname{Wz}} + \operatorname{f} \operatorname{N} \sin \varphi = 0 ,$$

$$\operatorname{Wl} \cos \widehat{\operatorname{Wy}} \cos \lambda - \operatorname{Nl} \sin \lambda \sin \varphi = 0 ,$$

$$\operatorname{1} \operatorname{Ql} \cos \lambda - \operatorname{Wl} \cos \widehat{\operatorname{Wz}} \cos \lambda + \operatorname{N_2l} \sin \lambda \cos \varphi = 0 ,$$

$$-\operatorname{1} \operatorname{Ql} \sin \lambda \sin \varphi + \operatorname{f} \operatorname{Nl} \sin \lambda = 0 .$$

Nimmt man hier den Werth von W cos Wy aus der zweiten Gleichung und führt ihn in die vierte ein, so folgt fogleich

$$f = tang \lambda tang \varphi$$
, $tang \varphi = f \cot \lambda$;

wenn dann ebenso der Werth von W coe Wz aus der dritten gezogen und in die fünfte gesetzt wird, so wird biese

$$2N(f \sin \varphi + t ang \lambda \cos \varphi) = \dot{Q}$$
,

und mit dem aus der vorhergehenden Gleichung sich ergebenden Werthe von $tang \lambda$ hat man

$$N = Q \frac{\sin \varphi}{2f} = \frac{1}{2} Q \frac{\cot \lambda}{\sqrt{1 + f^2 \cot^2 \lambda}}.$$

Zulett zieht man aus den obigen Gleichungen die Werthe:

W
$$\cos \widehat{\mathbf{W}} \mathbf{x} = \mathbf{N} = \frac{1}{2} \mathbf{Q} \frac{\sin \varphi}{\mathbf{f}}$$
, W $\cos \widehat{\mathbf{W}} \mathbf{y} = \frac{1}{2} \mathbf{Q} \sin \varphi \cos \varphi$,

W $\cos \widehat{\mathbf{W}} \mathbf{z} = \frac{1}{2} \mathbf{Q} (1 + \cos^2 \varphi)$,

womit Größe und Richtung bes Wiberstandes W gegeben ist.

§. 137.

Es gibt indessen mehrere Fälle, bei welchen man unmittelhar beurtheilen kann, welche ber sechs Bedingungsgleichungen (194) und

- (105) für das Gleichgewicht des in der Bewegung beschränkten Spestems nothwendig, und welche derselben entbehrlich sind. Diese Fälle sind folgende:
- 1) Wenn das Spstem einen festen Punkt enthält, so kann man diesen als Ansang der Coordinaten nehmen, und es wird dann die Gleichung R=0 entbehrlich werden für das Gleichgewicht, da die Wirkung der fördernden Kraft R durch den festen Punkt aufgehoben wird; diese Kraft drückt nun die Größe des Widerstandes aus, welchen der feste Punkt nuß leisten können, und ihre Richtung zeigt an, in welcher Richtung dieser Widerstand geleistet werden nuß. Es bleiben also als Bedingungen für das Gleichgewicht nur noch MR = 0 ober

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} = \mathbf{0} \quad , \quad \mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = \mathbf{0} \quad , \quad \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = \mathbf{0}$$

übrig, welche aussprechen, daß sich die Momente um den Anfangspunkt, den festen Punkt, geradeso das Gleichgewicht halten müssen, wie bei einem freien System; denn im entgegengesetzen Falle wäre kein Hinderniß für eine drehende Bewegung vorhanden. Diese Gleichungen enthalten aber auch, wie in §. 83 gezeigt wurde, die Bedingung, daß das ganze System eine allgemeine Resultirende hat, deren Richtung durch den Anfangspunkt, in unserm Falle durch den sesten Punkt geht, und es leuchtet ein, daß diese Bedingung für das Gleichgewicht nothwendig und genügend ist.

2) Enthält das System zwei oder mehrere seste Punkte, welche in gerader Linie liegen, oder eine seste Achse, längs welcher sich dassselbe nicht verschieden läßt, um welche dasselbe aber gedreht werden kann, so kann man diese als eine der Coordinaten=Achsen, z. B. als die der z annehmen; die fördernde Kraft R, deren Richtung alsdann diese Achse schneidet, wird durch dieselbe unwirksam gemacht; ihre Componenten X = Z.P cos Px und Y = Z.P cos Py geden die Intensität des kleinsten Widerstandes, welchen die sestenkraft Z = Z.P cos Pz den erforderlichen kleinsten Widerstand gegen eine Verschiedung des Systems auf der stehen Achse oder gegen eine Verschiedung dieser Achse selbst in der Richtung ihrer Länge vorstellt.

Durch die Unbeweglichkeit der Achse der z wird aber auch jede drehende Bewegung um die Achsen der x und y unmöglich gemacht; est werden deschalb auch die Gleichungen $M_X = 0$, $M_Y = 0$ entbehr= lich, und die einzige nothwendige Gleichung für das Bestehen des Gleich= gewichtes ist

$$M_z = \Sigma \cdot P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}) = 0$$
;

sie verbürgt das Gleichgewicht der drehenden Kräfte um die seste Achse, d. h. dersenigen Kräfte, welche allein eine Bewegung hervordringen könnten. Die Momente Mx und Mx, deren Bestreben dahin geht, die sesse Achse der z um die Achsen der x und der y zu drehen, können je eines mit einer der fürdernden Kräfte X und Y zu allgemeinen Ressultirenden in den entsprechenden Coordinaten=Chenen vereinigt werden, welche gleiche Intensität wie die letztern haben, aber nicht mehr im Ansfangspunkte angreisen, sondern in zwei Punkten der Achse der z, deren Abstände z, und z, vom Ansangspunkte durch die Gleichungen:

$$z_{4} = \frac{M_{Y}}{X} = \frac{\sum . P(z \cos Px - x \cos Pz)}{\sum . P \cos Px}$$

$$z_2 = \frac{M_x}{Y} = \frac{\Sigma \cdot P(y \cos \widehat{Pz} - z \cos \widehat{Py})}{\Sigma \cdot P \cos \widehat{Py}}$$

gegeben werben.

Ist die Achse nur in zwei Punkten befestigt und will man den Widerstand kennen, welchen ein seder derselben zu leisten, oder den Druck, welchen jeder zu erleiden hat, so muß man jede der beiden zuletzt ershaltenen allgemeinen Kräfte X und Y in zwei parallel gerichtete X' und X", Y' und Y" zerlegen, deren Angrissspunkte in die betressenken festen Punkte zu liegen kommen, und dann für den einen dieser Punkte die Componenten X' und Y', für den andern X" und Y" zu einer Ressultirenden vereinigen, welche senen Druck vorstellen wird.

Rann endlich das System längs der festen Achse fortgletten, oder ist diese Achse selbst längs ihrer Richtung beweglich, so mussen sich die fördernden Kräfte P cos Pz, welche längs dieser Achse thätig sind, gegenseitig ausheben; man wird also die beiden Bedingungen:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = 0$$
, $\Sigma \cdot P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}) = 0$

zu erfüllen haben, wenn das System im Gleichgewichte bleiben soll. Der Druck, welchen die Achse senkrecht zu ihrer Richtung zu erleiben hat, bleibt berselbe, wie vorher.

3) Der lette der erwähnten Fälle ist derjenige, wo sich das System gegen eine feste Ebene stütt. Wird diese Ebene als eine der Coordinatenebenen, z. B. die der xy genommen, so müssen alle Kräfte, welche

eine Veränderung in der Lage dieser Shene bewirken wollen, unwirksam werden, also namentlich die Kräfte: $P\cos\widehat{Pz}$ oder ihre Resultirende $Z = \sum P\cos\widehat{Pz}$, welche wieder das Waaß des Keinsten Widerstandes gibt, den die Shene muß ertragen können.

Stützt sich nun das System nur mit einem Punkte gegen die Ebene, so mussen einmal die Bedingungen erfüllt werden, welche die Bewegung dieses Punktes, den man als Anfang der Coordinaten nehmen wird, in der festen Ebene verhindern, nämlich

$$X = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = 0$$
, $Y = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = 0$,

Ferner müssen befriedigt werden die Gleichungen:

$$\mathbf{M}_{\mathbf{X}} = 0 \quad , \quad \mathbf{M}_{\mathbf{Y}} = 0 \quad , \quad \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = 0 \quad ,$$

welche jede Ursache für eine brehende Bewegung um jenen Punkt beseitigen und in Verbindung mit den beiden vorhergehenden auch ausbrücken, daß die allgemeine Resultirende $Z = \Sigma \cdot P \cos Pz$ des ganzen Systems der Kräfte zur Ebene normal ist und durch den Stützunkt geht, was offendar zur Erhaltung des Gleichgewichtes nothwendig und genügend ist.

Von den ebengenannten fünf Bedingungsgleichungen wird die vierte überflüssig, wenn sich das System mit zwei oder mehreren Punkten, welche in einer Geraden liegen, gegen die feste Ebene stützt und wenn man diese Gerade als Achse der x, einen der festen Punkte selbst als Anfang der Coordinaten nimmt. Denn es ist nothwendig und genügt sür das Gleichgewicht in diesem Falle, daß die Kraft Z wieder allgemeine Resultirende aller Kräfte ist und daß ihre Richtung die seste Ebene in einem Punkte der Stützlinie trisst, welcher noch zwischen die äußersten Stützunkte fällt. Die erste Bedingung wird wieder durch die Gleichungen:

$$X = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = 0$$
, $Y = \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = 0$

erfüllt; die letztere, nämlich daß die Kraft Z ihre Richtung in der Sbene der xz liegen hat, gibt die Gleichungen:

$$\mathbf{M}_{\mathbf{x}} = 0 \quad , \qquad \mathbf{M}_{\mathbf{z}} = 0 \ ,$$

welche übrigens auch bafür bürgen, daß keine Drehung um die Achsen der x und z stattsinden kann, während die beiden vorhergehenden jede Ursache für das Berschieben des Systems auf der Ebene beseitigen. Das Moment Mx gibt dann den Abstand X der Richtung der allgemeinen Resultirenden Z von der Achse der z durch die Gleichung:

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{M}_{\mathbf{Y}}}{\mathbf{Z}} = \frac{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \left(\mathbf{z} \cos \mathbf{P} \mathbf{x} - \mathbf{x} \cos \mathbf{P} \mathbf{z}\right)}{\mathbf{\Sigma} \cdot \mathbf{P} \cos \mathbf{P} \mathbf{z}},$$

und die lette Bedingung für das Gleichgewicht besteht noch darin, das dieser Werth von K ohne Rücksicht auf das Qualitätszeichen kleiner ist als der Abstand des äußersten Stützunktes vom Anfang der Coordinaten.

Sind endlich drei ober mehrere Stützpunkte vorhanden, welche nicht in gerader Linie liegen, so werden für das Gleichgewicht die Bedingungen genügen, welche dafür bürgen, einmal daß das System auf der Chene weder eine fortschreitende noch eine drehende Bewegung erhält — dies thun die Gleichungen:

$$X=0 , Y=0 , M_z=0$$

— und dann, daß die allgemeine Resultirende Z des Systems der Kräfte die feste Ebene innerhalb des Polygons trifft, welches durch die Berbindung der äußersten Stüppunkte entsteht, daß also sede der Coordinaten X, Y des Durchgangspunktes jener allgemeinen Resultirenden durch die Ebene, welche durch die Gleichungen:

$$\mathbf{x} = \frac{\mathbf{M}_{\mathbf{Y}}}{\mathbf{Z}}$$
 , $\mathbf{Y} = \frac{\mathbf{M}_{\mathbf{X}}}{\mathbf{Z}}$

bestimmt werden, kleiner ist als die entsprechende Coordinate des äußerssten Eckes jenes Polygons.

§. 138.

Die vorhergehenden Betrachtungen lassen sich indessen einfacher, sicherer und vielleicht selbst einleuchtender auf dem am Anfange des S. 136 angegebenen Wege anstellen, wie aus dem Folgenden hervorgehen wird.

1) Für den Fall, daß das System einen sesten Punkt enthält, fügt man den unbekannten Widerstand W, welchen derselbe zu leisten hat, dem System der gegebenen Kräfte hinzu, wodurch man — den festen Punkt als Anfang angenommen, so daß die Coordinaten des Angriffspunktes der Kraft W Null sind — für das Gleichgewicht die Bedingungen erhält:

$$X + W \cos \widehat{W} x = 0 , \quad Y + W \cos \widehat{W} y = 0 , \quad Z + W \cos \widehat{W} z = 0 ,$$

$$M_X = 0 , \quad M_X = 0 , \quad M_Z = 0 ,$$

von denen die drei letten denmach allein für das Gleichgewicht der gegebenen Kräfte genügen, während die drei ersten dazu dienen, Intensität und Richtung des Widerstandes W zu bestimmen.

2) Enthält das System zwei feste Punkte, von denen der eine der Anfangspunkt ist, der andere in der Achse der z in einer Entsernung o von jenem liegt und den Druck W' zu erleiden hat, so werden unsere Bedingungsgleichungen

$$X + W \cos \widehat{Wx} + W' \cos \widehat{W'x} = 0$$
, $Y + W \cos \widehat{Wy} + W' \cos \widehat{W'y} = 0$,
 $Z + W \cos \widehat{Wz} + W' \cos \widehat{W'z} = 0$,

 $\mathbf{M}_{\mathbf{x}} - \mathbf{W}' \mathbf{c} \cos \widehat{\mathbf{W}'} \mathbf{y} = 0$, $\mathbf{M}_{\mathbf{y}} + \mathbf{W}' \mathbf{c} \cos \widehat{\mathbf{W}'} \mathbf{x} = 0$, $\mathbf{M}_{\mathbf{z}} = 0$; für das Gleichgewicht der gegebenen Kräfte genügt folglich die lette dieser Gleichungen allein; die übrigen zeigen, daß sich nur die Werthe der zur sesten Achse der z senkrechten Componenten $\mathbf{W} \cos \widehat{\mathbf{W}} \mathbf{x}$, $\mathbf{W} \cos \widehat{\mathbf{W}} \mathbf{y}$, $\mathbf{W}' \cos \widehat{\mathbf{W}'} \mathbf{x}$, $\mathbf{W}' \cos \widehat{\mathbf{W}'} \mathbf{y}$ bestimmen lassen, daß das gegen die dazu parallelen Seitenkräfte $\mathbf{W} \cos \widehat{\mathbf{W}} \mathbf{z}$, $\mathbf{W}' \cos \widehat{\mathbf{W}'} \mathbf{z}$, beziehungsweise eine derselben, willfürlich bleiben, wie dies in der Ratur der Sache liegt, da es gleichgültig ist, wie die Widerstände gegen die Wirkung der Kraft Z unter die beiden sesten Pankte oder überhaupt längs der sessen Achse vertheilt sind, wenn nur der Gesammtwiderstand die ersorderliche Größe hat.

Soll bagegen dieser Widerstand Null sein, sich also das System in der Richtung der Achse der z verschieben lassen, so werden die dritte und sechste Gleichung:

$$\mathbf{Z} = \mathbf{0} \quad , \quad \mathbf{M}_{\mathbf{Z}} = \mathbf{0}$$

die Bedingungen für das Gleichgewicht des Systems der gegebenen Kräfte ausdrücken.

Enthält endlich das System drei oder mehrere Punkte in gerader Linie, so sieht man leicht aus der Form der vorhergehenden Gleichungen, daß die Bedingungen für das Gleichgewicht dieselben bleiben, daß aber dann die Componenten W cos Wx, W' cos W'x, W" cos W"x, u. s. f. der Widerstände der einzelnen Punkte nicht mehr bestimmt werden können.

3) Wenn sich das System mit einem Punkte gegen die feste Ebene ber xy stützt, und dieser Punkt als Anfang der Coordinaten genommen wird, so genügt es, dem System eine Kraft N beizufügen, welche mit der Achse der z zusammenfällt; die Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht sind dann

$$X=0$$
, $Y=0$, $Z+N=0$, $M_x=0$, $M_z=0$, $M_z=0$,

und man sieht, daß für das Gleichgewicht der gegebenen Kräfte die dritte derselben entbehrlich wird, daß diese aber zur Bestimmung des Druckes dient, welchen die feste Ebene in dem betreffenden Punkte er-leidet, oder des kleinsten Widerstandes, welchen dieselbe leisten darf.

Sind mehrere Punkte in gerader Linie mit der Ebene in Berührung, so nehmen wir diese Gerade als Achse der x und lassen in den beiden äußersten Punkten, wovon der eine Anfangspunkt ist, der andere in einer Entfernung a von diesem liegt, zwei Kräfte N und N' in demselben Sinne und senkrecht zur festen Ebene angreisen; dadurch erhalten wir die Gleichungen:

$$X = 0$$
, $Y = 0$, $Z + N + N' = 0$, $M_X = 0$, $M_Z = 0$,

von denen also die dritte und fünfte für das Gleichgewicht der gegebenen Kräfte nicht mehr nothwendig sind, aber dazu dienen können, die Werthe von N und N' zu bestimmen. Wenn Z als allgemeine Resultirende der gegebenen Kräfte betrachtet wird, und X der Abstand ihrer Richtung von der Achse der z ist, so sindet man auch

$$ZX = M_Y$$
, $(N+N')X = -Na$

und dadurch

$$\mathbf{X} = -a \frac{\mathbf{N}}{\mathbf{N} + \mathbf{N}'} ;$$

es wird folglich, abgesehen vom Zeichen, X kleiner sein als a, d. h. als die Entfernung des äußersten Stüppunktes.

Im letten Falle endlich, wenn sich brei ober mehrere Punkte des Systems, die nicht in gerader Linie liegen, auf die seste Gbene stützen, genügt es, drei der äußersten zu wählen und in diesen die Kräfte N, N', N'' senkrecht zur Ebene und in demselben Sinne angreisen zu lassen. Wird der erste dieser Punkte als Anfang der Coordinaten, die Lage der Achse der x' in der Ebene aber beliebig genommen, so daß die Coordinaten des zweiten und dritten a', b' und a'', d'' sind, so sindet man zufolge der Bedingungen für das Gleichgewicht eines freien Systems, an welchem die gegebenen Kräfte und die Kräfte N, N', N'' angreisen, die Gleichungen:

$$\begin{array}{c} X=0 \ , \quad Y=0 \ , \quad Z+N+N'+N''=0 \ , \\ M_X+N'b'+N''b''=0 \ , \quad M_Y-N'a'-N''a''=0 \ , \quad M_Z=0 \ , \\ \\ \text{unb benmach} \\ X=0 \ , \quad Y=0 \ , \quad M_Z=0 \end{array}$$

als die nothwendigen Bedingungen für das Gleichgewicht der gegebenen Kräfte. Ferner erhält man für die Coordinaten X und Y des Ansgriffspunktes der allgemeinen Resultirenden Z

$$ZX = M_Y \text{ ober } (N+N+N'')X = -(N'a'+N''a''),$$

$$ZY = M_X \text{ ober } (N+N'+N'')Y = N'b'+N''b'',$$

woraus folgt, daß X und Y, vom Zeichen abgesehen, immer kleiner sein mussen, als die größten Werthe ber Coordinaten a', a", b', b"; benn ist N' die größte der Kräfte N, N', N", und a' > a", so kann man

$$N = \alpha N'$$
 , $N'' = \beta N'$, $a'' = \gamma a'$

seichnet, und erhält daburch

$$\mathbf{X} = \mathbf{a}' \, \frac{1 + \beta \, \gamma}{1 + \alpha + \beta} \, ,$$

also immer **X** < a'. Ebenso ergibt sich immer **Y** < b', wenn b' bie größere der Ordinaten b' und b" ist, übereinstimmend mit unserer früheren Behauptung.

§. 139.

Als Anwendung des Vorhergehenden wollen wir noch das Gleichgewicht eines schweren Körpers untersuchen, welcher sich mit mehreren nicht in einer Geraden liegenden Punkten auf eine geneigte Sbene stütt, und an welchem außer seinem Gewichte Q nur eine Kraft P angreift.

Dazu werbe ber Winkel, welchen die Rormale zu der geneigten Sebene mit der Richtung der Schwere bildet, mit I bezeichnet und das Coordinatenspstem so gelegt, daß die Ebene der xy parallel zu der genannten Seene wird und die Seene der xz durch den Schwerpunkt des gegebenen Körpers als Anfang der Coordinaten geht und die Richtung der Schwere, also auch die der Kraft Q enthält. Nehmen wir dann zuerst Umgang von der Reibung, so haben wir nur die beis den Kräfte P und Q an dem Spstem, und die Bedingungsgleichungen für das Gleichgewicht sind nach dem Vorhergehenden

$$Q \sin \theta + P \cos \widehat{Px} = 0 , \quad P \cos \widehat{Py} = 0 ,
P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}) = 0 ,$$

woraus sogleich vermöge ber zweiten $Py = \frac{1}{4}\pi$ und dann vermöge der britten y = 0 folgt, da wegen der ersten $\cos Px$ nicht Rull werden darf. Die Kraft P muß also in einem Punkte des von der Ebene der xz durch den Schwerpunkt gemachten Schnittes angreisen und ihre Richtung in dieser Ebene liegen. Es ist dann noch die erste Sleichung übrig, welche nicht mehr die beiden Unbekannten P und Px bestimmen kann, und es bleiben daher nicht nur die Coordinaten x und z des Angrisspunktes, sondern auch die Richtung oder Intensität der Krast P willkürlich. Diese Größen, von denen die beiden letztern durch die Gleichung:

$$P = -Q \frac{\sin \theta}{\cos \widehat{Px}}$$

in Abhängigkeit von einander stehen, mussen aber so gewählt werden, werden, daß die Richtung der Resultirenden der Kräfte P und Q noch die Grundsläche des Körpers, mit welcher derselbe auf der Ebene auf-ruht, durchschneidet, damit derselbe nicht um eine seiner Kanten umkippt.

Aus der vorstehenden Gleichung folgt dann, daß cos Px negativssein muß, weil P nothwendig eine positive Größe ist; serner ergibt sich daraus als kleinster Werth von P, welcher dem größten negativen Werthe von $\cos Px$, nämlich $\cos Px = -1$, und dem Werthe $Px = \pi$ entspricht,

P = Q sin 9

und darnach als Druck auf die feste Ebene: — $Z=Q\cos\vartheta$. Soll dagegen die Kraft P horizontal angreifen, also $\alpha=\pi+\vartheta$

sein, so wird

$$P = Q tang \vartheta$$
,

und der Druck, den die Ebene zu erleiden hat,

$$-Z = Q \cos \theta + P \sin \theta = Q \cdot \frac{1}{\cos \theta}$$

ist nun im Verhältnisse 1! cos2 9 größer, als vorher.

Um nun auch die Reibung in Rechnung zu bringen, gehen wir von dem durch die Erfahrung bewiesenen Sate aus, daß die Reibung unabhängig ist von der Größe der Berührungsfläche. Wir

erhalten bemnach mit Belbehaltung ber früheren Anordnung, und insbem wir beachten, daß die Reibung jeder Bewegung auf der Ebene, also sowohl der drehenden wie der fortschreitenden entgegenwirkt, für die Grenzen des Gleichgewichtes die Gleichungen:

$$Q \sin \theta + P \cos \widehat{Px} - f N \cos \widehat{Nx} = 0, \quad P \cos \widehat{Py} - f N \sin \widehat{Nx} = 0, \\
P(x \cos \widehat{Py} - y \cos \widehat{Px}) - f N n = 0,$$

worin N ben normalen Druck auf die geneigte Ebene, t den Reisbungscoeffizienten, tN die resultirende Reibung und n die Länge der Senkrechten bezeichnet, welche von dem Anfangspunkte auf die Richtung dieser letztern Kraft gefällt werden kann. Diese drei Gleichungen entshalten acht Unbekannte und können desthalb keine bestimmten Werthe für dieselben geben; sie zeigen aber, daß die Kraft P nun nicht mehr in einem Punkte des durch den Schwerpunkt gelegten verticalen Schnittes angreisen und ihre Richtung in der Ebene desselben liegen muß, wie in dem Falle, wo keine Reibung stattsindet.

Rehmen wir aber, um die Sache etwas bestimmter zu erhalten, wieder $\widehat{Py} = \frac{1}{4}\pi$, y = 0, so folgt auch sin $\widehat{Nx} = 0$, n = 0, und es bleibt nur die Gleichung:

$$Q \sin \theta - P \cos \widehat{Px} - f N = 0,$$

welche noch drei Unbekannte enthält. Wir haben aber auch

$$Z = N = -Q \cos \theta + P \sin Px$$

und badurch wird die vorhergehende Bedingung für das Gleichgewicht

$$Q(\sin \theta - f\cos \theta) + P(\cos \widehat{Px} - f\sin \widehat{Px}) = 0,$$

worans sofort

$$P = -Q \frac{\sin \theta - f \cos \theta}{\cos \widehat{Px} + f \sin \widehat{Px}}$$

folgt. Für $\widehat{Px} = \pi$, b. h. wenn die Richtung der Kraft P zu der geneigten Sbene parallel ist, hat man darnach

$$P = Q (sin \vartheta - f cos \vartheta)$$
,

und für $Px = \pi + 9$, also wenn die Kraft P horizontal (parallel zur Basis der geneigten Sbene) angreift, ergibt sich

$$P = Q \frac{\sin \vartheta - 1\cos \vartheta}{\cos \vartheta + 1\sin \vartheta} = Q \frac{\tan \vartheta - 1}{1 + 1\tan \vartheta}.$$

Die kleinste Kraft P, welche ben Körper mit Hülfe ber Reibung im Gleichgewichte erhält, wird demnach gefunden, wenn man den Werth von Px sucht, für welchen der Nenner: — (cos Px + f sin Px) einen größten Werth erhält. Das Aenderungsgeset dieses Ausdruckes ist aber

und gibt, gleich Rull gesetzt, den Werth:

$$tang \widehat{Px} = f;$$

bas zweite Aenderungsgesetz

wird mit biesem Werthe

$$(1+f^2)\cos\widehat{Px}$$

und zeigt, daß für einen größten Werth des Renners $\cos Px$ negativ sein muß, so daß, wenn man $f = tang \varrho$ sett, $\widehat{Px} = \pi + \varrho$ werden muß und man als kleinsten Werth von P

$$P = Q(\sin \theta - f \cos \theta) \cos \varrho = Q \sin (\theta - \varrho)$$
erhält.

Soll P = 0 sein, der Körper also durch die Reibung allein im Gleichgewicht bleiben, so muß der Zähler des obigen allgemeinen Werthes von P Null werden; dies gibt die Bedingung:

tang
$$\vartheta = f$$
.

Bergleicht man biese verschiedenen Ergebnisse mit benen bes §. 29 im ersten Buche, so sieht man, daß in den eben betrachteten Källen die Gleichgewichtsbedingungen dieselben sind, als wenn die Masse des Körpers in seinem Schwerpunkte vereinigt wäre und dieser als ein materieller Punkt auf der schiefen Ebene im Gleichgewichte gehalten werden sollte. Man wird dann auch hier für den Fall, daß die Reibung nicht mehr zu Gunsten der Kraft P, sondern ihr entgegenwirkt, die Intensitäten dieser Kraft für die verschiedenen Richtungen derselben aus den vorhergefundenen Werthen durch Umänderung des Zeichens von dem Reibungscoefsizienten f ableiten. In diesem Falle wird sich dann der Körper an dersenigen Grenze des Gleichgewichtes besinden, wo eine kleine Vermehrung der Kraft P eine Bewegung im Sinne dieser Kraft

hervorbringt, und es wird besthalb hier besonders darauf zu sehen sein, daß die Kraft P nicht in einem zu weit von der Gene entfernten Punkte des Körpers angreift, weil dadurch die drehende Wirkung dersselden in Bezug auf den höchsten Stützungt des Körpers größer wersden kann, als die drehende Wirkung des Gewichtes Q in Bezug auf diesen Punkt, und der Körper dann nach oben umschlagen wird. Die Grenze dieser Entsernung wird demnach durch den horizontalen Abstand jenes höchsten Stützungtes von der Achse der z oder von der Richtung der Kraft Q bedingt; wird dieser Abstand mit a bezeichnet und die Lage des Angrisspunktes der Kraft P durch die von jenem obersten Stützunkte auf die Richtung dieser Kraft gefällte Senkrechte p aussehrückt, so darf Pp nicht größer sein, als Qq, wenn der Körper nicht umklippen soll.

IV. Princip der virtuellen Geschwindigkeiten für ein festes System.

§. 140.

Mit Beibehaltung der Erklärungen und Benennungen, welche in **5.** 33 des ersten Buches gegeben wurden, kann das Princip der virtuellen Geschwindigkeiten für ein festes System so ausgesprochen werden:

Wenn an einem festen System beliebige Kräfte thätig sind, und sich dasselbe im Gleichgewichte befindet, sei es vermöge dieser Kräfte allein, oder mittels eines festen Hindernisses, und wenn man die Summe der virtuellen Womente aller Kräfte herstellt für irgend eine virtuelle Bewegung, welche dem System durch eine oder mehrere sehr kleine neue Kräfte ertheilt werden kann, so hat das Verhältniß dieser Summe zu der virtuellen Geschwindigsteit irgend eines der Punkte des Systems immer den Ausfangswerth Rull; wenn also irgend eine der Kräfte mit P., ihr virtueller Weg mit Ip,, die virtuelle Geschwindigkeit ihres Angrisspunktes mit Is, und mit Is die birtuelle Versehung irgend eines Punktes im System bezeichnet wird, so hat man

Anf:
$$\frac{\Sigma \cdot P_{,} \Delta p_{,}}{\Delta s} = \text{Anf: } \Sigma \cdot P_{,} \frac{\Delta p_{,}}{\Delta s_{,}} \cdot \frac{\Delta s_{,}}{\Delta s} = \Sigma \cdot P_{,} \frac{\delta p_{,}}{\delta s_{,}} \cdot \frac{\delta s_{,}}{\delta s} = 0$$
 (106.

und umgekehrt, wenn diese Gleichung flattsubet, wenn das Berhälte niß der Summe der virtuellen Momente aller Kräfte zu der virtuellen Geschwindigkeit eines ihrer Angriffspunkte oder irgend eines der Punkte des Systems für alle virtuelle Verrückungen, welche dem System durch eine oder mehrere sehr kleine neue Kräfte ertheilt werden können, den Anfangswerth Rull hat, so befindet sich das System im Gleichgewicht.

Um diese Sate zu beweisen, beginne ich mit dem einfachsten sehen Spstem, nämlich mit demjenigen, welches mur aus zwei materiellen Punkten A und B besteht, die durch eine undiegsame und der Länge nach unveränderliche Gerade verbunden sind, oder was hier dasselbe ist, mit einem sesten System, an welchem nur zwei Kräfte in den Punkten A und B angreisen. Diese Kräfte, von denen man sich jede auch als Resultirende von mehreren an demselben Punkte thätigen Kräften vorsstellen kann, seien P_1 und P_2 , die Coordinaten von A seien mit x_1 , y_1 , x_2 , die von B mit x_2 , y_2 , x_3 bezeichnet und die Länge von AB mit 1; man hat dann für jede Lage dieser Geraden die Bebingungsgleichung:

$$1^2 = (x_1 - x_2)^2 + (y_1 - y_2)^2 + (z_1 - z_2)^2$$

und für den Uebergang aus einer Lage in eine folgende in Bezug auf die Aenderung der Lage eines beliebigen Punktes C der Geraden AB das Uebergangsgeset;

$$0 = (x_1 - x_2) \left(\frac{\partial x_1}{\partial s_1} \frac{\partial s_1}{\partial s} - \frac{\partial x_2}{\partial s_2} \frac{\partial s_2}{\partial s} \right) + (y_1 - y_2) \left(\frac{\partial y_1}{\partial s_1} \frac{\partial s_1}{\partial s} - \frac{\partial y_2}{\partial s_2} \frac{\partial s_2}{\partial s} \right)$$

$$+ (z_1 - z_2) \left(\frac{\partial z_1}{\partial s_1} \frac{\partial s_1}{\partial s} - \frac{\partial z_2}{\partial s_2} \frac{\partial s_2}{\partial s} \right)$$

Die Winkel 1x, 1y, 1z, welche die Gerade AB in irgend einer Lage mit jeder der drei Coordinaten=Achsen bilbet, werden durch die Beziehungen:

$$\cos \widehat{1x} = \frac{x_1 - x_2}{1}$$
, $\cos \widehat{1y} = \frac{y_1 - y_2}{1}$, $\cos \widehat{1z} = \frac{z_1 - z_2}{1}$

bestimmt; dividirt man also die vorhergehende Gleichung durch 1, so kann ihr die Form gegeben werden:

$$\left(\frac{\partial x_{1}}{\partial s_{1}}\cos \widehat{1x} + \frac{\partial y_{1}}{\partial s_{1}}\cos \widehat{1y} + \frac{\partial z_{1}}{\partial s_{1}}\cos \widehat{1z}\right)\frac{\partial s_{1}}{\partial s} \\
-\left(\frac{\partial x_{2}}{\partial s_{2}}\cos \widehat{1x} + \frac{\partial y_{2}}{\partial s_{2}}\cos \widehat{1y} + \frac{\partial z_{2}}{\partial s_{2}}\cos \widehat{1z}\right)\frac{\partial s_{2}}{\partial s} = 0$$
(a.

Die virtuellen Geschwindigkeiten der Punkte A und B werden wir mit Δs_1 und Δs_2 bezeichnen, mit Δx_1 , Δy_1 , Δz_1 die Projectionen der erstern, mit Δx_2 , Δy_2 , Δz_2 die Projectionen der zweiten auf die drei Coordinaten = Achsen und dadurch für die Cosinus der Winkel, welche die virtuellen Geschwindigkeiten mit den Richtungen der Kräfte P_1 und P_2 einschließen, die Ausdrücke erhalten:

$$\cos \widehat{P_1 \Delta s_1} = \frac{\Delta x_1}{\Delta s_1} \cos \widehat{P_1 x} + \frac{\Delta y_1}{\Delta s_1} \cos \widehat{P_1 y} + \frac{\Delta z_1}{\Delta s_1} \cos \widehat{P_1 z} ,$$

$$\cos \widehat{P_2 \Delta s_2} = \frac{\Delta x_2}{\Delta s_2} \cos \widehat{P_2 x} + \frac{\Delta y_2}{\Delta s_2} \cos \widehat{P_2 y} + \frac{\Delta z_2}{\Delta s_2} \cos \widehat{P_2 z} ;$$

die Summe der virtuellen Momente dieser Kräfte ist demnach

 P_1 , Δs_1 cos $P_1 \Delta s_1 + P_2$, Δs_2 cos $P_2 \Delta s_2$

ober

$$P_4 \left(\Delta x_1 \cos \widehat{P_1 x} + \Delta y_1 \cos \widehat{P_1 y} + \Delta z_1 \cos \widehat{P_1 z} \right)$$

+ P₂ (
$$\Delta x_2 \cos \widehat{P_2 x} + \Delta y_2 \cos \widehat{P_2 y} + \Delta z_2 \cos \widehat{P_2 z}$$
),

und man sindet als Anfangswerth des Verhältnisses dieser Summe zu der virtuellen Geschwindigkeit As des Punktes C

$$P_{1}\left(\frac{\partial x_{4}}{\partial s_{1}}\cos\widehat{P_{1}x} + \frac{\partial y_{1}}{\partial s_{1}}\cos\widehat{P_{1}y} + \frac{\partial z_{1}}{\partial s_{1}}\cos\widehat{P_{1}z}\right)\frac{\partial s_{1}}{\partial s}$$

$$+P_{2}\left(\frac{\partial x_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{P_{2}x} + \frac{\partial y_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{P_{2}y} + \frac{\partial z_{2}}{\partial s_{2}}\cos\widehat{P_{2}z}\right)\frac{\partial s_{2}}{\partial s}$$
(b.

Ik nun die Gerade AB ganz frei, so kann sie offenbar nur im Gleichgewichte bleiben, wenn die Richtungen der beiden Kräfte P1 und P2 mit ihr oder ihrer Verläugerung zusammenfallen, und wenn diese selbst gleich und in entgegengesetztem Sinne thätig sind. Wan kann dann immer

$$\cos \widehat{P_1 x} = \cos \widehat{l x}$$
, $\cos \widehat{P_1 y} = \cos \widehat{l y}$, $\cos \widehat{P_1 z} = \cos \widehat{l z}$ sepen und hat dann

$$\cos \widehat{P_2} x = -\cos \widehat{l} x$$
, $\cos \widehat{P_2} y = -\cos \widehat{l} y$, $\cos \widehat{P_2} z = -\cos \widehat{l} z$, unb
$$P_2 = P_1;$$

ber vorhergehende Ausbruck (b) für $\Sigma.P, \frac{\partial P}{\partial s}$ nimmt baburch die Form an:

$$P_{1} \left[\left(\frac{\partial x_{1}}{\partial s_{1}} \cos \widehat{1} x + \frac{\partial y_{1}}{\partial s_{1}} \cos \widehat{1} y + \frac{\partial z_{1}}{\partial s_{1}} \cos \widehat{1} x \right) \frac{\partial s_{1}}{\partial s} - \left(\frac{\partial x_{2}}{\partial s_{2}} \cos \widehat{1} x + \frac{\partial y_{2}}{\partial s_{2}} \cos \widehat{1} y + \frac{\partial z_{2}}{\partial s_{2}} \cos \widehat{1} z \right) \frac{\partial s_{2}}{\partial s} \right]$$

und gibt vermöge ber Gleichung (a)

$$P_4 \frac{\partial P_4}{\partial s_4} \frac{\partial s_4}{\partial s} + P_2 \frac{\partial P_2}{\partial s_2} \frac{\partial s_2}{\partial s} = \Sigma \cdot P_1 \frac{\partial P_1}{\partial s_1} \frac{\partial s_2}{\partial s} = 0.$$

Ist die Gerade AB bagegen in ihrer Bewegung auf irgend eine Weise beschränkt, so kann diese Beschränkung immer durch die Bedingung ausgedrückt werden, daß die Endpunkte A und B auf einer gewissen Gurve oder Fläche bleiben müssen; nennt man dann die Kräste, welche in A und B angreisen, P' und P", die unbekannten Widerstände, welche die entsprechenden Gurven oder Flächen, auf die sich sene Punkte stüken, ihrem Drucke entgegensetzen, N' und N", so kann man die Krast P₁ als Resultirende von P' und N', P₂ als Resultirende von P" und N" und darnach die Gerade AB wie vorher als frei betrachten. Man hat dann einmal nach S. 33 (31) des ersten Buches die Beziehungen:

$$P_1 \frac{\partial p_1}{\partial s_1} = P' \frac{\partial p'}{\partial s_1} + N' \frac{\partial n'}{\partial s_1} , \qquad P_2 \frac{\partial p_2}{\partial s_2} = P'' \frac{\partial p''}{\partial s_2} + N'' \frac{\partial n''}{\partial s_2} ,$$

worin $\frac{\delta p'}{\delta s_1}$, $\frac{\delta p''}{\delta s_2}$, $\frac{\delta n'}{\delta s_1}$, $\frac{\delta n''}{\delta s_2}$ die Anfangswerthe der Verhältnisse der virtuellen Wege $\Delta p'$, $\Delta p''$, $\Delta n'$, $\Delta n''$ der entsprechenden Kräfte P', P'', N', N'' zu der virtuellen Geschwindigkeit der entsprechenden Angrissspunkte A und B vorstellen. Die vorhergehende Gleichung sür die freie Gerade AB:

$$P_4 \frac{\partial p_1}{\partial s_4} \frac{\partial s_4}{\partial s} + P_2 \frac{\partial p_2}{\partial s_2} \frac{\partial s_2}{\partial s} = 0$$

wird baburch

$$P'\frac{\partial p'}{\partial s_1}\frac{\partial s_2}{\partial s} + P''\frac{\partial p''}{\partial s_2}\frac{\partial s_2}{\partial s} + N''\frac{\partial n'}{\partial s_1}\frac{\partial s_2}{\partial s} + N''\frac{\partial n''}{\partial s_2}\frac{\partial s_2}{\partial s} = 0;$$

die virtuellen Verrückungen der Punkte A und B werden aber, wie für einen einzelnen materiellen Punkt (J. 33 des ersten Buches) nun nur noch auf den entsprechenden Flächen oder Curven statthaben, zu welchen N' oder N' normal gerichtet sind, weßhalb wie dort

$$\frac{\partial n'}{\partial s_1} = 0 \quad \text{unb} \quad \frac{\partial n''}{\partial s_2} = 0$$

sein muß; die vorhergehende Gleichung für das Gleichgewicht kommt

$$P'\frac{\partial p'}{\partial s_4}\frac{\partial s_4}{\partial s} + P''\frac{\partial p''}{\partial s_2}\frac{\partial s_2}{\partial s} = \Sigma \cdot P, \frac{\partial P}{\partial s} = 0$$

zurūck, wie behauptet wurde.

S. 141.

Um ferner den umgekehrten Satzu beweisen, nämlich, daß die Gerade AB im Gleichgewichte ist, wenn die Gleichung:

$$\Sigma.P, \frac{\partial P_{1}}{\partial s} = P_{1}\frac{\partial P_{1}}{\partial s_{4}}\frac{\partial s_{4}}{\partial s} + P_{2}\frac{\partial P_{2}}{\partial s_{2}}\frac{\partial s_{2}}{\partial s} = 0.$$

für die beiden an ihren Endpunkten thätigen Kräfte und für alle virztuelle Verrückungen, welche durch eine oder mehrere sehr kleine Kräfte hervorgebracht werden können, befriedigt wird, und zwar zuerst für den Fall, daß die Gerade AB in ihrer Bewegung nicht beschränkt ist, su kann man einmal eine kleine drehende Kraft an derselben angebracht denken, durch welche sie eine kleine Drehung um den Punkt A erhält, so daß der Endpunkt B einen kleinen Kreisbogen Δs_2 beschreibt. Die virtuelle Geschwindigkeit Δs_1 von A ist dann Rull, und die obige Gleichung kommt auf die einfache:

$$P_2 \frac{\delta p_2}{\delta s_2} \cdot \frac{\delta s_2}{\delta s} = 0$$

zurück, aus welcher man nothwendig

$$\frac{\partial p_2}{\partial s_2} = 0$$

zieht, ba man P_2 nicht gleich Rull nehmen kann, ohne auch $P_4=0$ Decher, Handbuch ber Mechanik II.

zu setzen, und weil das Berhältniß $\frac{d s_2}{d s}$ immer einen bestimmten Werth behält, nämlich den des Verhältnisses der Längen AB und AC, Fig. 95. Nach S. 33 des ersten Buches drückt aber die vorstehende Gleichung aus, daß die Kraft P_2 normal zu dem kleinen Kreisbogen $d s_2$ oder längs des Halbmessers AB desselben gerichtet ist, oder mit andern Worten, daß die Richtung der Kraft P_2 mit der Geraden AB zusammenfallen und man daher

cos $P_2 x = \pm \cos 1x$, cos $P_2 y = \pm \cos 1y$, cos $P_2 z = \pm \cos 1z$ haben muß.

Derselbe Schluß wird sich dann anch für die Kraft P_1 ergeben, wenn man 'B als Mittelpunkt ber Drehung annimmt, und die Bebingungsgleichung: $\Sigma.P$, $\frac{\delta P_1}{\delta s}=0$ wird dahurch

$$P_{1}\left(\frac{\partial x_{1}}{\partial s_{1}}\cos \widehat{1x} + \frac{\partial y_{1}}{\partial s_{1}}\cos \widehat{1y} + \frac{\partial z_{1}}{\partial s_{1}}\cos \widehat{1z}\right)\frac{\partial s_{1}}{\partial s}$$

$$\pm P_{2}\left(\frac{\partial x_{2}}{\partial s_{2}}\cos \widehat{1x} + \frac{\partial y_{2}}{\partial s_{2}}\cos \widehat{1y} + \frac{\partial z_{2}}{\partial s_{2}}\cos \widehat{1z}\right)\frac{\partial s_{2}}{\partial s} = 0.$$

Läßt man endlich eine sehr kleine Kraft längs der Geraden AB angreifen, so werden die virtuellen Geschwindigkeiten Δs_1 und Δs_2 beider Endpunkte gleich, also hat man auch

$$\Delta x_2 = \Delta x_1$$
, $\Delta y_2 = \Delta y_1$, $\Delta z_2 = \Delta z_1$, und bie vorhergehende Gleichung wird einfach

$$P_1 \pm P_2 = 0 , \dots$$

was sich übrigens auch durch die Verbindung der letzten Gleichung mit der Gleichung (a) bes vorhergehenden f. ergeben hätte. Wir haben demnach aus der Gleichung: $\Sigma . P , \frac{dp}{ds} = 0$ ben Schluß gezogen, daß die beiden Kräfte P_1 und P_2 längs derselben Geraden AB thätig sind und daß ihre Resultirende Null ist, und dadurch ist das Bestehen des Gleichgewichtes der Geraden AB offendar gesicherts .

Im andern Falle, wo diese Gerade in ihrer Bewegung beschränkt ist, kann man den gegebenen Aräften den durch die Beschränkung hers vorgerufenen Druck in entgegengesetztem Sinne als Widerstand bes die Bewegung: diechten Dindernissen; die Gleichung:

£, _

Company of the Court of the Cou

 Σ . P, $\frac{\delta p}{\delta s} = 0$ wird wieder die Form der Gleichung (c) des vorigen

S. annehmen und dann ausbrücken, daß die Resultirende der gegebenen Arafte und der Widerstände der Richtung nach mit der Geraden A.B zusammenfällt und daß ihre Intensität Null ist, was für das Gleich-

gewicht bes Spstems genügt.

Wein die sesten Hindernisse keine Reibung hervorrusen, so ist es für die Feststellung der Gleichgewichtsbedingungen nicht nothwendig, daß man die unbekannten Widerstände in die Wleichung (106), einsthirt; es genügt, daß man dei den virtuellen Verrückungen die Beschränkung der Bewegung beachtet. Soll dagegen die Reibung versicksichtigt werden, so muß man die Intensität dieser Widerstände kennen und deshald so viele Bedingungsgleichungen zu bilden suchen, als Widerstände vorhanz den sind, indem man die Unbekannten N in die Gleichung (106) einsführt und das System als ganz frei betrachtet.

9. 142.

Machen wir, ehe wir weiter gehen, von dem Vorhergehenden eine einfache Anwendung, welche sowohl zur Aufklärung des bisher Gesagten bienen, als auch zu einer Bemerkung über die Fassung des Princips der virtuellen Geschwindigkeiten selbst Gelegenheit geben wird. Es sei

die Aufgabe gestellt:

Eine schwere, homogene, feste Gerade von gegebener Länge 1 und gegebenem Gewichte Q lehnt sich einerseits an einen festen Chlinder von dem Halbmesser und stütt sich mit ihrem untern Endpunkte auf eine horizontale Ebene, auf welcher auch der Chlinder ruht; es soll eine an dem untern Endpunkte angreifende und längs der horizontalen Ebene gerichtete Kraft Pgesucht werden, welche die schwere Gerade in einer bestimmten Lage im Gleichsgewichte Halt; und ihmar zuerst ohne und dann mit Rücksschauf auf die Reibung.

Der Anfangspunkt O ber Coordinaten liege in der Achse des Cylinders, und diese selbst sei die Achse der y; die Sbene der xy sei parallel zu der festen horizontalen Sbene, und die der xz gehe durch den untern Endpunkt A der schweren Geraden AB, wenn sich diese im Gleichgewichte besindet (Fig. 96). Bezeichnet man dann die Winkel, welche die Projection der Geraden AB in der Ebene der xy mit dieser Geraden selbst und mit der Achse der x bildet, mit 3 und ω , so sind die Coordinaten des Endpunktes K und zugleich die des Angriffspunktes der Kraft P

$$\mathbf{x}_1 = \mathbf{x}_1 \ , \quad \mathbf{y}_1 = \mathbf{0} \ , \quad \mathbf{x}_1 = -\mathbf{r} \ ,$$

und blejenigen des in der Mitte von AB liegenden Angriffspunktes C des Gewichtes Q

 $x_2 = x_3 - \frac{1}{4} l \cos \theta \cdot \cos \omega$, $y_2 = \frac{1}{4} l \cos \theta \cdot \sin \omega$, $z_2 = \frac{1}{4} l \sin \theta$. Ferner hat man für ben Punkt D, in welchem die Gerade den Chlinder berührt, die Coordinaten:

$$x_3 = r \sin \vartheta'$$
 , $y_8 = y_8$, $z_3 = r \cos \vartheta'$,

wo I den Winkel bezeichnet, welchen die Profection der Geraden AB in der Ebene der xz mit der Achse der x bilbet, und welcher durch die Gleichung:

$$tang \, \vartheta' = \frac{teng \, \vartheta}{\cos \omega}$$

aus den Winkeln w und 9 bestimmt werden kann. Damit laffen sich bann auch die beiben noch unbekannten Coordinaten x, von A und y, von D ebenfalls in Function von I und ω ausbrücken, und diese Bemerkungen mögen für biejenigen Leser genügen, welche die vorliegende Aufgabe in dieser Allgemeinheit auflösen wollen. Um nicht zu weit= läufig zu werden, beschränke ich mich auf den einfacheren Fall, Fig. 97, wo die Gerade senkrecht ist zur Erzeugenden des Cylinders, wo demnach $\omega = 0$ ift.

In diesem Falle hat man auch $y_3 = 0$, für den Mittelpunkt Cber Geraben die Coorbinaten:

$$x_2 = x_4 - \frac{1}{4} l \cos \theta$$
, $z_2 = \frac{1}{4} l \sin \theta$

und für den Berührungspunkt D

$$\mathbf{x}_3 = \mathbf{r} \sin \vartheta \quad , \quad \mathbf{z}_2 = \mathbf{r} \cos \vartheta$$

 $x_3 = r \sin \vartheta$, $z_8 = r \cos \vartheta$. Es ist aver auch $DE = r(1 + \cos \vartheta) = x_1 \sin \vartheta$; daraus folgt

$$x_1 = r \frac{1 + \cos \vartheta}{\sin \vartheta} = r \cot \vartheta,$$

und das Aenderungsgesetz von I in Bezug auf die Aenderung von z

$$\frac{\partial \mathcal{P}}{\partial x_i} = \frac{2\sin^2 \frac{1}{2}\mathcal{P}}{r} = \frac{1-\cos \mathcal{P}}{r}.$$

Nun ist der virtuelle Weg Aq der Kraft Q offenbar gleich — Az

und der virtuelle Weg Δp der Kraft P gleich $\pm \Delta x_1$, und man hat demnach für eine virtuelle Verrückung $\Delta s = \Delta x_1$ des Punktes A ohne Rücksicht auf Reibung

$$P \frac{\partial P}{\partial s} = 0 = -Q \frac{\partial z_2}{\partial x_1} + P \frac{\partial P}{\partial x_2} = -Q \frac{\partial z_2}{\partial \theta} \cdot \frac{\partial \theta}{\partial x_1} + P \frac{\partial P}{\partial x_2} ;$$

der Werth von z2 gibt ferner

$$\frac{\partial z_2}{\partial \vartheta} = \frac{1}{2} l \cos \vartheta ,$$

The state of the s

und bamit folgt

$$P\frac{\delta p}{\delta x_1} = -Q\frac{1}{2r}\cos\vartheta\left(1-\cos\vartheta\right) = \frac{1}{2}Q\frac{1}{r}\cos\vartheta\left(1-\cos\vartheta\right)\cos\pi,$$

also da P nothwendig positiv ist und $\frac{\delta p}{\delta x_1}$ nur $=\cos 0$ oder $=\cos \pi$ sein kann,

$$P = \frac{1}{2}Q\frac{1}{r}\cos\vartheta(1-\cos\vartheta) , \frac{\partial p}{\partial x_4} = \cos\pi = -1.$$

Die Kraft P ist also, wie von selbst einleuchtet, im Sinne der nega= tiven x von A gegen E gerichtet.

Um num auch die Reibung zu berücksichtigen, seien N_1 und f_1 der Druck und der Reibungscoeffizient in A, N_2 und f_2 die entsprechenden Größen für den Berührungspunkt D; der virtuelle Weg der Reibung f_1 N_1 in A ist $-\Delta x_1$ und der virtuelle Weg der Reibung f_2 N_2 in D die auf sehr kleine Größen gleich $-\Delta x_1 \cos \theta$. Die Bedingungs=gleichung (106) wird daher für eine virtuelle Verrückung $\Delta s = \Delta x_1$ des Punktes A, indem man in diesem Punkte eine sehr kleine Krast im Sinne der positiven x angreisen läßt, und wenn man nun den virtuellen Weg der Krast P sogleich gleich $-\Delta x_1$ sept,

$$Q = \frac{1\cos \theta (1-\cos \theta)}{2r} - P - f_4 N_1 - f_2 N_2 \cos \theta = 0.$$

In diese Gleichung mussen aber noch die Werthe von N_4 und N_2 eine geführt werden, und um diese zu erhalten, betrachtet man die Gerade AB unter der Wirtung der sechs Kräfte P, Q, N_1 , N_2 , f_1N_4 und f_2N_2 als vollkommen frei und im Gleichgewichte und läßt dieselbe zu= erst durch ein kleines Weoment um den Punkt A drehen, so daß der Punkt D oder die Kraft N_2 den virtuellen Weg $\Delta n_2 = \overline{AD}$. $\Delta \mathcal{P} = x_4 \Delta \mathcal{P}$ macht; die virtuellen Wege der Kräfte P, N_4 , f_4N_4 und f_2N_2 sind

Rull, und für die Kraft Q hat man, da die Länge AD unverändert bleibt,

$$\frac{\partial q}{\partial s} = \frac{1}{x_1} \cdot \frac{\partial q}{\partial \vartheta} = \frac{1}{x_1} \left(\frac{\partial x_2}{\partial \vartheta} \cos \widehat{Q} x + \frac{\partial z_2}{\partial \vartheta} \sin \widehat{Q} x \right)$$

$$= \frac{1}{x_1} \cdot \frac{\partial z_2}{\partial \vartheta} = \frac{1}{2x_1} \cos \vartheta ,$$

oder wenn für x, dessen Werth eingeführt wird,

$$\frac{\partial q}{\partial s} = -\frac{1 \sin \vartheta \cos \vartheta}{2r(1 + \cos \vartheta)}.$$

Man findet daburch sogleich :

$$N_2 = \frac{1}{2}Q \frac{1 \sin \theta \cos \theta}{r(1+\cos \theta)} = \frac{1}{2}Q \frac{1}{r} \frac{\cos \theta (1-\cos \theta)}{\sin \theta}.$$

Um ebenso den Werth von N_1 zu erhalten, läßt man der ganzen Geraden AB eine virtuelle Verrückung — An_1 in einem der Kraft N_1 entgegengesetzten Sinne ertheilen; daburch werden die virtuellen Wege der Kräfte P und f_1N_1 gleich Rull, dersenige der Kraft Q, deren Richtung zu der von N_1 parallel, dem Sinne nach aber eutgegengesetzt ist, wird An_1 , der virtuelle Weg von $N_2 = An_1 \cos \theta$, endlich dersenige von f_2N_2 gleich — $An_1 \sin \theta$, und man sindet damit die Gleichung:

 $N_1 = Q - N_2 \left(\cos \beta + I_2 \cos \beta \right)$

ober mit dem vorhergehenden Werthe von N2

$$N_1 = Q - \frac{1}{2} Q \frac{1}{r} \cdot \frac{\cos \vartheta \left(1 - \cos \vartheta\right)}{\sin \vartheta} \left(\cos \vartheta + \mathbf{i}_2 \sin \vartheta\right).$$

Führt man nun diese Werthe in die vorhergehende Gleichung ein, so ergibt sich nach einigen Reductionen

$$P = \frac{1}{2} Q \frac{1}{r} \cos \vartheta (1 - \cos \vartheta) [1 + f_1 f_2 - (f_1 - f_2) \cos \vartheta] + f_1 Q.$$

Wenn $f_1 = f_2 = f_1$ ist, so hat man einstacher

$$P = \frac{1}{2}Q\frac{1}{r}\cos\theta(1-\cos\theta)(1+f^2)-fQ$$
,

und wenn dann gefordert wird, daß die Gerade AB nur durch die Reibung im Gleichgewichte gehalten werde, daß also P=0 sei, so gibt die Gleichung:

$$\cos^2 \theta - \cos \theta + \frac{1}{1+1^2} \cdot \frac{2\mathbf{r}}{1} = 0$$

den Werth des kleinsten Winkels I, welchen die Gerade AB mit der wagrechten Ebene bilden kann, ohne auszugleiten; man zieht daraus

$$\cos \theta = \frac{1}{2} \pm \frac{1}{2} \sqrt{1 - \frac{4f}{1 + f^2} \cdot \frac{2r}{1}},$$

und dieser Werth zeigt, daß es, so lange die Wurzelgröße reel 1965, immer zwei solche Winkel gibt, von denen der eine kleiner, der andere größer als in ist. Nimmt man z. B. r = 11, f = 1, so wird

$$\cos \vartheta = \frac{1}{2} \pm \frac{1}{2} \sqrt{\frac{4}{10}} = 0.5 \pm 0.316$$

also entweder
$$\cos \theta = 0$$
, 816, oder $\cos \theta = 0$, 184
 $\theta = 35^{0}18'$ $\theta = 79^{0}25'$

§. 143.

Indem ich es dem Leser überlasse, die vorhergehende Aufgabe nach dem frühern Verfahren in S. 132 u. st. und umgekehrt die dort aufgelöste Aufgabe mittels des Princips der virtuellen Geschwindigkeiten aufzulösen, will ich die erstere noch zu einigen Bemerkungen über, die Anwendung dieses Princips benüßen.

Die vorhergehende Auflösung ist nur für die Voraussetzung gültig, daß die Reibung zu Gunsten der Kraft P wirkt, d. h. daß sich die Gerade AB an berjenigen Grenze des ruhenden Gleichgewichtes befindet, wo die Meinste im Sinne der Kraft Q thätige Kraft das Gleichgewicht stört, während die Kraft P auch größer sein darf, als sie im Vorhergehenden gefunden wurde, ohne daß das Gleichgewicht gestärt wird. Betrachtet man denmach die virtuelle Bewegung, wie wir es thun, als eine wirklich kleine Störung des Gleichgewichtes, welche durch eine ober mehrere sehr kleine und sehr kurze Zeit thätige Kräfte hervorgerufen wird, so fieht man ein, daß in bem vorliegenden Falle eine virtuelle Verrückung ber Geraden AB nur in einem mit der Thätigkeit der Kraft Q über= einstimmenden Sinne möglich, und daß die Reibung immer als eine der Bewegung entgegenwirkende Kraft zu nehmen ist. Wollte man dagegen die Bedingungen für die andere Grenze des ruhenden Gleich= gewichtes untersuchen, nämlich für diejenige, wo die Reibung zu Gunften ber Kraft Q wirkt und die Kraft P ihren größten Werth hat, so daß die kleinste in ihrem Sinne thätige Kraft das Gleichgewicht stört, wähzend eine im Sinne der Kraft Q wirkende Kraft eine bestimmte Inzienstät haben muß, um eine solche Störung bewirken zu können, so wird auch eine virtuelle Bewegung des Systems nur im Sinne der Kraft P oder des Punktes A gegen F möglich sein, wobei die Reibung wieder als eine der Bewegung entgegenwirkende Kraft einzuführen ist, was übrigens, wie man leicht sieht, darauf hinauskommt, daß sich nun das Jeichen; des Reibungsevefsizienten in das entgegengesetzte umändert.

Nach ber gewöhnlichen Ansicht von der virtuellen Bewegung eines im Gleichgewichte sich besindenden Systems, wornach diese als eine blos denkbare, nur an die Bedingungen, denen das System unterworfen ist, gebundene betrachtet wird, müssen die Widerstände als unabhängige Kräfte von vorherbestimmter Richtung genommen und wie fortwährend thätige Kräfte behandelt werden. Die Fassung, welche wir oben dem Gesetze der virtuellen Bewegung gegeben haben, ist deshald der Natur der Sache- viel entsprechender und richtiger; darnach sind die Widersstände der Bewegung immer als Kräfte zu betrachten, welche, wie bei der Bewegung überhaupt, so guch bei der virtuellen Bewegung erst durch die Bewegung hervorgerusen werden und dieser fortwährend entzgesenwirken, und man hat in allen Fällen, die für das System gegebenen Verhältnisse mögen sein, welche sie wosten, nur zu untersuchen, ob eine beabsichtigte virtuelle Bewegung durch eine oder mehrere sehr kleine Kräfte hervorgerusen werden kann.

§. 144.

Nachdem nun das Princip der virtuellen Geschwindigkeiten für ein festes System mit zwei Kräften bewiesen ist, hat es keine Schwierig=keit mehr, sich von seiner Wahrheit für jedes andere feste System mit beliebig vielen Angrissspunkten beliebig gerichteter Kräfte zu überzeugen. Der einfachste und natürlichste Weg dazu dürfte folgender sein.

Zuerst überzeugen wir uns, daß wenn ein System eine allgemeine Resultirende hat, die in §. 33 des ersten Buches für Kräfte, welche an demselben Punkte angreifen, bewiesene Gleichung:

$$R\frac{\delta r}{\delta s} = \Sigma \cdot P \frac{\delta p}{\delta s}$$

auch hier noch ihre Giltigkeit hat, d. h. daß bei jedem festen System, deffen Kräfte P. sich durch eine einzige Kraft R

ersetzen lassen, die Summe der Verhältnisse der virtuel= len Momente aller Kräfte zu der virtuellen Geschwindig= keit irgend eines Punktes denselben Anfangswerth hat, wie das Verhältniß des virtuellen Momentes der Resul= tirenden zu der virtuellen Geschwindigkeit desselben Punktes.

In der That ist in S. 83 gezeigt worden, daß wenn die eben gemachte Boraussekung stattsindet und ein beliebiger Punkt in der Richtung der allgemeinen Resultirenden als Ansangspunkt eines Coordinaterschstems genommen wird, das zur Zerlegung und Zusammensekung der gegebenen Kräfte dient, die Resultirende der durch diese Zerlegung entsstehenden drehenden Kräfte Null wird, daß also diese Kräfte undeschadet ihrer Gesammtwirkung in irgend einen Punkt der allgemeinen Resultirenden versetz und dort zu einer einzigen Kraft vereinigt werden können, wie in dem Falle, wo sich alle ihre Richtungen in demselben Punkte schneiben. Wir haben dann für alle Kräfte denselben Angrisspunkt und die Gültigkeit der obigen Gleichung kann demnach auch in unsern jesigen Falle keinem Zweisel unterliegen. *)

Befindet sich nun ein festes System im Gleichgewicht, und zwar ohne feste Hindernisse der Bewegung, blos durch die an ihm thätigen Kräfte, so lassen sich diese, wie in S. 134 gezeigt wurde, immer auf zwei gleiche und direct entgegengesetzte zurücksühren, so daß, wenn man eine Kraft P, ausscheibet, die übrigen P', P'', etc. sich zu einer Mescultirenden R' vereinigen lassen, beren Richtung mit derzeuigen der Kraft P, und mit der Geraden, welche die Angrisspunkte dieser beiden Kräfte verbindet, zusammenfällt. Das ganze System ist dadurch auf eines mit zwei Kräften zurückgeführt, und man hat nach den vorhergehenden SS.

$$P_{r} \frac{\partial P_{r}}{\partial s} + R' \frac{\partial r'}{\partial s} = 0 ;$$

wir haben aber auch so eben nachgewiesen, daß

$$\Sigma \cdot P \frac{\partial P}{\partial s} = R \frac{\partial r}{\partial s}$$

gefolgert werben barf, nämlich als könne die Summe der Berhältnisse der virtuellen Momente aller Kräfte zu der virtuellen Geschwindigkeit irgend eines Punktes immer durch das Berhältniß des virtuellen Momentes einet einzigen Kraft zu derselben virtuellen Geschwindigkeit erseht werden.

^{*)} Es dürfte hier nicht überstüssig sein, zu bemerken, daß aus dem Obigen nicht der umgesehrte Sat :

$$R'\frac{dr'}{ds} = P'\frac{dp'}{ds} + P''\frac{dp''}{ds} + \text{etc.}$$

ist, und es folgt daraus wieder

$$P_{i}\frac{\partial P_{i}}{\partial s} + P'\frac{\partial P'}{\partial s} + P''\frac{\partial P''}{\partial s} + \text{etc.} = \Sigma \cdot P_{i}\frac{\partial P_{i}}{\partial s} = 0$$

als allgemeiner Ausbruck des Gleichgewichtes.

Ist das System nicht frei, sondern auf irgend eine Weise in seiner Bewegung beschränkt, so ist es einkenchtend, daß diese Beschränkung micht durch eine beliebig Aeine Kraft aufgehoben werden kann, da dieselbe in diesem Falle als nicht vorhanden zu betrachten wäre, daß also auch die virtuelle Bewegung dieser Beschränkung unterworfen bleibtz serner kann man jede Beschränkung durch die Bedingung eisehen, daß sich der eine ober der andere ober mehrere Punkte des Systems in bestimmten Eurven ober auf gegebenen Flächen bewegen, welche einen dem auf sie ausgeübten Drucke mindestens gleichen Widerstand leisten. Durch Einstihrung dieser Widerstände in die Reihe der wirksamen Kräste kommt dann die Untersuchung wieder auf die eines freien Systems zurück, und die Gleichung der Virtuellen Momente nimmt die Form an:

$$\Sigma \cdot P_i \frac{\partial P_i}{\partial s} + \Sigma \cdot N_i \frac{\partial n_i}{\partial s} = 0$$
.

Durch die Beschränkung ber Bewegung hat man aber für jeden normalen Widerstand N. wie in S. 140.

$$\frac{\delta n_{i}}{\delta s_{i}}=0,$$

und die vorhergehende Gleichung wird wieder einfach

$$\Sigma \cdot P, \frac{\delta P_{i}}{\delta s} = 0$$

wie behauptet wurde.

Werden durch die Kräfte N neue Kräfte oder Widerstände, wie die Reihung, hervorgerufen, für welche dann die Intensität jener Widersstände oder drückenden Kräfte bekannt sein muß, so kann man wieder die vollständige Gleichung:

$$\Sigma \cdot P, \frac{\delta P,}{\delta s} + \Sigma \cdot N, \frac{\delta n,}{\delta s} = 0$$

anwenden, und die virtuelle Bewegung, jedoch mit Beachtung der für diesen Fall in S. 143 niedergelegten Bemerkung, als unbeschränkte

betrachten, wodurch bei einer entsprechenden Answahl der virtuellen Berrückungen die Werthe jener unbekannten Kräfte nach einander, gestunden werden können. Für die Anwendung dürfte jedoch das frühere Verfahren (S. 136, u. f.) in den meisten Fällen viel leichter zum Ziele führen.

Endlich ist leicht zu sehen, daß auch der zweite Theil unseres Prinzeips der virtuellen Geschwindigkeiten, wonach immer Gleichgewicht stattsinden muß, wenn die Gleichung (106) befriedigt ist, in voller Wahrheit besteht. Denn diese Gleichung führt auf die nachstehende:

$$P'\frac{\partial p'}{\partial s} + P''\frac{\partial p''}{\partial s} + \text{etc.} = -P', \frac{\partial p'}{\partial s},$$

aus welcher, wenn dieselbe für alle möglichen virtuellen Verrückungen des Systems gültig ist, hervorgeht, daß die Kraft P der Kesultirenden aller übrigen Kräfte P', P'', etc. gleich und direct eutgegengesetzt sein muß, und daß in dem Falle, wo die Bewegung beschränkt, die obige Gleichung also nur für bestimmte virtuelle Verrückungen wahr ist, die Kraft P,, in entgegengesetztem Sinne genommen, die Resultirende aus den gegebenen Kräften P', P'', etc. und aus den die Beschränkung verursachenden Widerständen N vorstellt, wodurch jedesmal das Gleichsgewicht verbürgt ist.

§. 145.

Das Princip der virtuellen Geschwindigkeiten ist in dem Borhersgehenden durch Anwendung von Lehrsätzen bewiesen worden, welche auf den Betrachtungen über die Gesammtwirkung der Kräfte, die an einem sesten System thätig sind, beruhen, und aus welchen die in S. 134 aufgestellten Bedingungsgleichungen (104) und (105) für das Gleichsgewicht eines freien sesten Systems unmittelbar hervorgehen, da es sich hier nicht darum handelte, jenes Princip unabhängig festzustellen und darans erst die besondern Gleichgewichtsbedingungen abzuleiten, sondern wur darum, seine Gültigkeit auch für ein festes System zu beweisen. Demohngeachtet dürfte es nicht überssüssig sein, zu zeigen, wie aus diesem Princip jene besondern Bedingungsgleichungen abgeleitet werden können.

Dazu ersetze ich zuerst sebe der Kräfte P, P_1 , etc. durch ihre brei rechtwinkligen Componenten $X = P \cos Px$, $Y = P \cos Py$, $Z = P \cos Pz$, n. s. f. nach drei sesten Achsen und bezeichne die diesen Achsen entsprechenden Courdinaten ihrer Angrissspunkte mit

Kyz, x, y, z,, u. s. f. f.; man hat bann nach dem im vorhergehenden S.: ausgesprochenen Sate

$$P \frac{\partial P}{\partial s} = X \frac{\partial X}{\partial s} + Y \frac{\partial Y}{\partial s} + Z \frac{\partial Z}{\partial s}$$

$$P_1 \frac{\partial P_1}{\partial s_1} = X_1 \frac{\partial X_1}{\partial s_1} + Y_1 \frac{\partial Y_1}{\partial Y_1} + Z_1 \frac{\partial Z_1}{\partial s_1}$$

$$u. f. f.$$

und bemnach auch

107.)
$$\Sigma \cdot P_{i} \frac{\partial P_{i}}{\partial s_{i}} \frac{\partial s_{i}}{\partial s} = \Sigma \cdot \left(X_{i} \frac{\partial X_{i}}{\partial s_{i}} + Y_{i} \frac{\partial Y_{i}}{\partial s_{i}} + Z_{i} \frac{\partial Z_{i}}{\partial s_{i}} \right) \frac{\partial s_{i}}{\partial s} = 0$$

als Ausbruck bes Princips ber virtuellen Geschwindigkeiten.

Der einfachste Weg, jene sechs Bedingungsgleichungen abzuleiten, wäre nun der in S. 35 im ersten Buche eingeschlagene, welcher darin besteht, daß man zuerst dem ganzen System eine fortschreitende virtuelle Bewegung im Sinne einer jeden der drei Coordinaten = Achsen und dann ebenso eine virtuelle drehende Bewegung um jede dieser Achsen ertheilen käßt, wodurch die genannten sechs Gleichungen (104) und (105) nach einander zum Vorschein kommen. Allgemeiner und eleganter ergeben sich dieselben aber zusammen auf folgendem Wege.

Seien α , β , γ die veränderlichen Coordinaten des Anfangspunktes eines neuen Coordinatenspstems, welches mit dem festen System von materiellen Punkten sest verbunden ist und seiner Bewegung folgt, und in Bezug auf welches die Lage eines der Punkte des Systems durch die Coordinaten ξ , η , ζ bestimmt wird; serner sei durch denselben Anfangspunkt ein brittes Achsenspstem der x', y', z' so gelegt, daß es mit diesem Punkte sortschreitet, aber zu den ursprünglichen Achsen der x, y, z parallel bleibt. Man hat dann zuerst zwischen den Coordinaten x, y, z eines Punktes im System in Bezug auf die sessen Achsen und den Coordinaten x', y', z' desselben Punktes in Bezug auf die zuletzt genannten Achsen die Beziehungen:

$$x = x' + \alpha$$
, $y = y' + \beta$, $z = z' + \gamma$

und dann zwischen diesen letztern Coordinaten und benjenigen in Bezug auf die beweglichen Achsen der ξ , η , ζ die Gleichungen:

$$\xi = ax' + by' + cz',$$

$$\eta = a'x' + b'y' + c'z',$$

$$\xi = a''x' + b''y' + c''z',$$

worin nach S. 23 ber Einkeitung die Coeffizienten

$$a = cos \hat{x} \hat{\xi}$$
, $b = cos \hat{y} \hat{\xi}$, $c \neq cos \hat{z} \hat{\xi}$
 $a' = cos \hat{x} \hat{\eta}$, $b' = cos \hat{y} \hat{\eta}$, $c' \neq cos \hat{z} \hat{\eta}$
 $a'' = cos \hat{x} \hat{\zeta}$, $b'' = cos \hat{y} \hat{\zeta}$, $c'' \Rightarrow cos \hat{z} \hat{\zeta}$

die Cosinus der Winkel zwischen den festen Achsen der x, y, z und der Veweglichen der zi, η , ζ ausdrücken.

Ertheilt man nun dem festen System, oder was dasselbe ist, dem mit ihm festverbundenen Coordinatensystem der ξ , η , ζ eine heliebige virtuelle Bewegung, wobei natürlich die Werthe der Coordinaten ξ , η , ζ eines bestimmten Punktes im System keine Veränderung ersleiden, so erhält man in Bezug auf die virtuelle Verrückung eines des stimmten Punktes die Aenderungs – oder Uebergangsgesetze:

$$\frac{\partial x}{\partial s} = \frac{\partial x'}{\partial s} + \frac{\partial \alpha}{\partial s} , \quad \frac{\partial y}{\partial s} = \frac{\partial y'}{\partial s} + \frac{\partial \beta}{\partial s} , \quad \frac{\partial z}{\partial s} = \frac{\partial z'}{\partial s} + \frac{\partial y'}{\partial s} ,$$

$$0 = a \frac{\partial x'}{\partial s} + b \frac{\partial y'}{\partial s} + c \frac{\partial z'}{\partial s} + x' \frac{\partial a}{\partial s} + y' \frac{\partial b}{\partial s} + z' \frac{\partial c}{\partial s} ,$$

$$0 = a' \frac{\partial x'}{\partial s} + b' \frac{\partial y'}{\partial s} + c' \frac{\partial z'}{\partial s} + x' \frac{\partial a'}{\partial s} + y' \frac{\partial b'}{\partial s} + z' \frac{\partial c'}{\partial s} ,$$

$$0 = a'' \frac{\partial x'}{\partial s} + b'' \frac{\partial y'}{\partial s} + c'' \frac{\partial z'}{\partial s} + x' \frac{\partial a''}{\partial s} + y' \frac{\partial b''}{\partial s} + z' \frac{\partial c''}{\partial s} .$$

Multiplicirt man dann die drei letten Gleichungen der Reihe nach zuerst mit a, a', a" und nimmt die Summe der drei Producte, dann mit b, b', b" und zulet mit c, c', c" und addirt jedesmal die drei Ersgebnisse, so sindet man mit Beachtung der zwischen diesen Coeffizienten stattsindenden Bedingungsgleichungen:

$$a^{2} + a'^{2} + a''^{2} = 1$$

$$b^{2} + b'^{2} + b''^{2} = 1$$

$$c^{2} + c'^{2} + c''^{2} = 1$$

$$ab + a'b' + a''b'' = 0$$

$$ac + a'c' + a''c'' = 0$$

$$bc + b'c' + b''c'' = 0$$

und der daraus, folgenden Aenderungsgesetze: , (;

$$\begin{cases} a\frac{\partial a}{\partial s} + a'\frac{\partial a'}{\partial s} + a''\frac{\partial a''}{\partial s} = 0, \\ b\frac{\partial b}{\partial s} + b'\frac{\partial b'}{\partial s} + b''\frac{\partial b''}{\partial s} = 0, \\ c\frac{\partial c}{\partial s} + c'\frac{\partial c'}{\partial s} + c''\frac{\partial c''}{\partial s} = 0, \end{cases}$$

$$\begin{cases} a\frac{\partial b}{\partial s} + a'\frac{\partial b'}{\partial s} + a''\frac{\partial b''}{\partial s} = -\left(b\frac{\partial a}{\partial s} + b'\frac{\partial a'}{\partial s} + b''\frac{\partial a''}{\partial s}\right), \\ c\frac{\partial a}{\partial s} + c'\frac{\partial a'}{\partial s} + c''\frac{\partial a''}{\partial s} = -\left(a\frac{\partial c}{\partial s} + a'\frac{\partial c'}{\partial s} + a''\frac{\partial c''}{\partial s}\right), \\ b\frac{\partial c}{\partial s} + b'\frac{\partial c'}{\partial s} + b''\frac{\partial c''}{\partial s} = -\left(c\frac{\partial b}{\partial s} + c'\frac{\partial b'}{\partial s} + c''\frac{\partial b''}{\partial s}\right), \end{cases}$$

die Ausbrücke:

$$\begin{cases} \frac{\partial x'}{\partial s} = y' \left(b \frac{\partial a}{\partial s} + b' \frac{\partial a'}{\partial s} + b'' \frac{\partial a''}{\partial s} \right) - z' \left(a \frac{\partial c}{\partial s} + a' \frac{\partial c'}{\partial s} + a'' \frac{\partial c''}{\partial s} \right), \\ \frac{\partial y'}{\partial s} = z' \left(c \frac{\partial b}{\partial s} + c' \frac{\partial b'}{\partial s} + c'' \frac{\partial b''}{\partial s} \right) - x' \left(b \frac{\partial a}{\partial s} + b' \frac{\partial a'}{\partial s} + b'' \frac{\partial a''}{\partial s} \right), \\ \frac{\partial z'}{\partial s} = x' \left(a \frac{\partial c}{\partial s} + a' \frac{\partial c'}{\partial s} + a'' \frac{\partial c''}{\partial s} \right) - y' \left(c \frac{\partial b}{\partial s} + c' \frac{\partial b'}{\partial s} + c'' \frac{\partial b''}{\partial s} \right). \end{cases}$$

Sețen wir' bann ferner

$$\begin{cases} b\frac{\partial a}{\partial s} + b'\frac{\partial a'}{\partial s} + b''\frac{\partial a''}{\partial s} = \frac{\partial \omega}{\partial s}\cos\nu\\ a\frac{\partial c}{\partial s} + a'\frac{\partial c'}{\partial s} + a''\frac{\partial c''}{\partial s} = \frac{\partial \omega}{\partial s}\cos\mu\\ c\frac{\partial b}{\partial s} + c'\frac{\partial b'}{\partial c'} + c''\frac{\partial b''}{\partial s} = \frac{\partial \omega}{\partial s}\cos\lambda \end{cases}$$

und nehmen den festen Anfangspunkt als anfängliche Lage des beweglichen, so daß wir erhalten

$$\alpha = 0$$
 , $\beta = 0$, $\gamma = 0$,

was indessen keinen Einstuß auf die willkürlichen Plenderungsgesetze $\frac{\delta \alpha}{\delta s}$, $\frac{\delta \beta}{\delta s}$, $\frac{\delta \gamma}{\delta s}$ hat, so ergeben sich folgende Werthe für die Aenderungsgesetze der auf das feste System bezogenen Coordinaten:

$$\frac{\partial x}{\partial s} = \frac{\partial \alpha}{\partial s} + \frac{\partial \omega}{\partial s} (y \cos \nu - z \cos \mu)$$

$$\frac{\partial y}{\partial s} = \frac{\partial \beta}{\partial s} + \frac{\partial \omega}{\partial s} (z \cos \lambda - x \cos \nu)$$

$$\frac{\partial z}{\partial s} = \frac{\partial \gamma}{\partial s} + \frac{\partial \omega}{\partial s} (x \cos \mu - y \cos \lambda)$$

Diese Ausbrücke zeigen, daß wenn man die von dem Punkte. xynauf die Gerade, deren Winkel mit den drei festen Achsen λ , μ , ν sind, gefällte Senkrechte mit p bezeichnet, man hat

 $p = \sqrt{(x \cos \mu - y \cos \lambda)^2 + (z \cos \lambda - x \cos \nu)^2 + (y \cos \nu - z \cos \mu)^2}$, und daß die Quotienten:

$$\frac{y \cos \nu - z \cos \mu}{p}, \frac{z \cos \lambda - x \cos \nu}{p}, \frac{x \cos \mu - y \cos \lambda}{p}$$

bie Cosinus der Winkel 1, m, n vorstellen, welche mit den drei festen Coordinaten Achsen von einer Geraden gebildet werden, die sowohl auf dem zu dem Punkte xyz gezogenen Fahrstrahl, als auf der porzhergenannten Geraden, welche mit denselben Achsen die Winkel λ , μ , ν einschließt, studrecht steht. Diese letters Gerade ist demnach offenbar die Achse sür die virtuelle Drehung des Systems, für welche $\Delta \omega$ die allen Punkten des Systems gemeinschaftliche virtuelle Winkels das Maaß der dieser Drehung emsprechenden wirklichen virtuellen Geschwindigkeit des Punktes, dessen Coordinaten x, y, z sind, und die Ausdrücke:

$$\Delta \omega (y \cos \nu - z \cos \mu) = p \Delta \omega \cos l$$

$$\Delta \omega (z \cos \lambda - x \cos \nu) = p \Delta \omega \cos m$$

$$\Delta \omega (x \cos \mu - y \cos \lambda) = p \Delta \omega \cos n$$

Pollon die Projectionen biefer von der Dechung herrührendeit virdiellen Bewückung auf die best Cvordinaten = Achfen vor. Nach diesem danie

man nun mittels der vorhergehenden Werthe von $\frac{\partial x}{\partial s}$, $\frac{\partial y}{\partial s}$, $\frac{\partial z}{\partial s}$ ber Gleichung (107) die Form geben:

$$0 = \Sigma \cdot \left[X \frac{\delta \alpha}{\delta s} + Y \frac{\delta \beta}{\delta s} + Z \frac{\delta \gamma}{\delta s} \right]$$

$$+\frac{\delta\omega}{\delta s}\left((Xy-Yx)\cos\nu+(Zx-Xz)\cos\mu+(Yz-Zy)\cos\lambda\right)$$
,

ober wenn man beachtet, daß sowohl die Aenderungsgesetze $\frac{\sigma\alpha}{ds}$, $\frac{d\beta}{ds}$, $\frac{d\gamma}{ds}$, als die Winkel λ , μ , ν , ebenso wie das Aenderungsgesetz $\frac{\sigma\omega}{ds}$ für alle Punkte des Systems denselben Werth haben, die Form:

$$0 = \frac{\delta \alpha}{\delta s} \Sigma X + \frac{\delta \beta}{\delta s} \Sigma Y + \frac{\delta \gamma}{\delta s} \Sigma Z$$

$$+\frac{\delta\omega}{\delta s}\left[\cos\nu \cdot \Sigma(Xy-Yx)+\cos\mu \cdot \Sigma(Zx-Xz)+\cos\lambda \cdot \Sigma(Yz-Zy)\right].$$

Da aber die Aenberungsgesetze $\frac{\delta \alpha}{\delta s}$, $\frac{\delta \beta}{\delta s}$, $\frac{\delta \gamma}{\delta s}$, $\frac{\delta \omega}{\delta s}$ durchaus willfürlich und unabhängig von einander sind, ebenso wie die Lage der Drehungsachse beliebig ist und die Winkel λ , μ , ν alle mögliche Werthe erhalten können, so kann diese Gleichung nur dann für alle mögliche dirtuelle Verrückungen des Spstems befriedigt werden, wenn die Coefsiechten der willkürlichen Größen selbst Null sind, d. h. wenn man hat

$$\Sigma X = 0$$
 , $\Sigma Y = 0$, $\Sigma Z = 0$,

$$\Sigma(Xy-Yz)=0$$
, $\Sigma(Zz-Xz)=0$, $\Sigma(Yz-Zy)=0$,

und diese Ansbrücke werden genau die in S. 134 für das Gleichgewicht eines freien sesstems abgeleiteten Bedingungsgleichungen (104) und (105), wenn man darin statt X, Y, Z die Bezeichnung: P cos Px, P cos Py, P cos Pz einführt.

S. 146.

Schließlich noch die Bemerkung, daß das Princip der virtuellen Geschwindigkeiten durchaus unabhängig ist von der Gestalt des Spstems

und von der Ant der Verbindung der einzelnen Punkte, daß es folglich ebenfowohl für ein festes System mit stetig aufeinanderfolgenden Angriffspunkten wie für ein solches ohne stetigen Zusammenhang ber ein= zelnen Punkte gültig sein muß, und nach dem, was man im vierten. und sechsten Rapitel des vorigen Abschnitts gesehen hat, wird die Summe: $\Sigma \cdot \left(\mathbf{X} \frac{\delta \mathbf{x}}{\delta \mathbf{s}} + \mathbf{Y} \frac{\delta \mathbf{y}}{\delta \mathbf{s}} + \mathbf{Z} \frac{\delta \mathbf{z}}{\delta \mathbf{s}} \right)$ für ein stetiges System die Form eines dreifachen Integrals annehmen, dessen Grenzen durch die geometrische Form des Körpers gegeben sind. Die Kräfte X, Y, Z werden nämlich die geometrischen Componenten für den Punkt xyx und sind, wie man in S. 99 gesehen hat, die Alenderungsgesetze ber entsprechenden phyfischen Componenten, welche auf einen Kör= pertheil wirken, der nach einer Seite hin von drei parallel zu den Coordinaten = Chenen burch jenen Punkt xyz gelegten Chenen begrenzt wird, in Bezug auf die gleichzeitige Aenberung biefer Gren= zen. Wenn daher X, Y, 3 die auf den genannten Körpertheil parallel zu den Achsen der x, y und z ausgeübten physischen Wirkungen sind, so hat man

 $X = \frac{d^3 \mathcal{X}}{dx dy dz}$, $Y = \frac{d^3 \mathcal{Y}}{dx dy dz}$, $Z = \frac{d^3 \mathcal{Y}}{dx dy dz}$

und umgekehrt

$$\mathcal{Z} = \int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{X} , \qquad \mathcal{Z} = \int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{X} ,$$

$$\mathcal{Z} = \int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{Z} \cdot \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{Z} \cdot \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{Z$$

Man wird ferner aus der in S. 99 ausgeführten Ableitung schließen, daß für den Fall, wo die Kräfte X, Y, Z bei einem nicht steitigen System durch das Product aus der Masse m des Punktes xyz in eine Function dieser Coordinaten gemessen werden, so daß man hat

X=mf4(x, y, z), Y=mf2(x, y, z), Z=mf3(x, y, z), bei einem stetigen System bie Masse m burch die geometrische Dichte q besselben Punktes ersetzt werden muß, und daß man für die geometrischen Componenten in dem Punkte. x y z die Ausbrücke:

 $X = qf_1(x, y, z)$, $Y = qf_2(x, y, z)$, $Z = qf_3(x, y, z)$ schält, wodurch sich sie Gesammtwirkungen X, Y, Y auf den oben bezeichneten begrenzten Körpertheil die Werthe:

$$\mathcal{Z} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_1(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_2(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{x} \cdot \int_{\mathbf{y}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{q} \, f_3(\mathbf{x}, \mathbf{y}, \mathbf{y}, \mathbf{z}) \,, \quad \mathcal{Y} = \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{y} \cdot \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{x}} d\mathbf{y} \cdot \int_{\mathbf{x}_0}^{\mathbf{y}} d\mathbf{$$

ergeben, in welchen q im Allgemeinen wie früher eine Function von

x, y, z vorstellt.

Aus diesen Grörterungen wird fofort einleuchten, daß die Gleichung (107) für ein System mit stetig aufeinanderfolgenden Angriffspunkten die Form:

108.)
$$\int_{x_0}^{x} dx \int_{y_0}^{y} dz \cdot \left(x \frac{\delta x}{\delta s} + y \frac{\delta y}{\delta s} + z \frac{\delta z}{\delta s} \right) = 0$$

annehmen muß, worin nun X, Y, Z als Functionen ber brei Beränderlichen x, y, z zu betrachten sind. Wenn dann die Function:

$$\mathbf{X} \frac{\delta \mathbf{x}}{\delta \mathbf{s}} + \mathbf{Y} \frac{\delta \mathbf{y}}{\delta \mathbf{s}} + \mathbf{Z} \frac{\delta \mathbf{z}}{\delta \mathbf{s}}$$

das vollständige Aenderungsgesetz einer Function F(x, y, z) in Bezug auf s ist; und man beachtet, daß bei einem festen Spstem die virtuellen Wege der Kräfte und diese selbst durchaus unabhängig sind von der geometrischen Form oder Begrenzung desselben, so sieht man ein, daß die vorstehende Gleichung auch die Form:

$$\frac{\partial \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot F(x, y, z)}{\partial s} = 0$$

erhalten ikann und so den Sap ausspricht, daß im Zuskande des Gleichgewichtes die Function;

im Allgemeinen einen größten ober kleinsten Werth hat, wobsi natürlich nicht ausgeschlossen ist, daß in einzelnen Fällen die obige Gleichung befriedigt werden und Gleichgewicht statischen kann,

ohne daßschiese Function einen größten ober kleinsten Werth hat. Dabei entspricht im Allgemeinen ein größter Werth der stabilen Gleich= gewichtslage; ein kleinster oder ein mittlerer, für welchen die obige Gleichung stattsindet, gehört dagegen einer unbeständigen Gleich= gewichtslage an.

Um demnach z. B. die Bedingung für das Gleichgewicht eines schweren Körpers allgemein auszudrücken, wird man die Achse der parallel zur Kichtung der Schwere und die positiven z in gleichem Sinne, also nach unten gerichtet, annehmenz man hat dann

$$X = 0$$
 , $Y = 0$, $Z = gq$,

und damit nimmt die vorhergehende Function den Werth an (§. 22):

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot gqz = Pz,$$

worin P das Gewicht des ganzen Körpers und Z den Abstand seines Schwerpunktes von der Ebene der xy bezeichnet. Die Gleichung (109) wird baher für diesen Fall

$$\frac{\partial \cdot \int_{x_0}^{x} \frac{dx}{dx} \cdot \int_{y_0}^{y} \frac{dz}{dz} \cdot g \, dz}{\partial s} = \frac{\partial \cdot Pz}{\partial s} = 0,$$

oder da P unveränderlich ist, einfach

ζ

$$\frac{\partial \mathbf{Z}}{\partial s} = 0.$$

Wenn bemnach ein schwerer Körper im Gleichgewicht ist, so hat sein Schwerpunkt im Allgemeinen die tiefste ober die höchste Lage unter allen denen, die ihm durch eine kleine Verrückung ertheilt werden können, und zwar wird er bei der tiefsten Lage oder für einen größten Werth von bie stadile, in jeder andern eine nicht stadile Lage haben. So wird ein homogener elliptischer Cylinder auf einer horizontalen Ebene im Gleichgewicht bleiben, wenn die durch seine Achse und eine der beiben Achsen der erzeugenden Ellipse gelegte Ebene eine lothrechte Richtung hat, und das Gleichgewicht wird stadil sein, wenn diese Ebene die kleine Achse der Ellipse enthält. Für ein homogenes Ellipsoid dagegen

gibt es brei Gleichgewichtslagen, nämlich diesenigen Lagen, in welchen eine feiner drei Achsen zur Richtung der Schwere parallel ist, und es ist leicht zu sehen, daß wenn dies die mittlere Achse ist, weder ein größter noch ein kleinster Werth für das Product PZ stattsindet; das Gleichgewicht ist aber nur stadil für die lothrechte Lage der Reinsten Achse. Der eben ausgesprochene Sat kann natürlich nicht mehr angewendet werden, wenn Reibung zwischen dem festen Körper und den Hindernissen der Bewegung stattsindet. Für diesen Fall nimmt die

Gleichung (108) die Form an:

110.)
$$\int_{\mathbf{x}_{\bullet}}^{\mathbf{x}} \int_{\mathbf{y}_{\bullet}}^{\mathbf{y}} \int_{\mathbf{z}_{\bullet}}^{\mathbf{z}} \left(\mathbf{X} \frac{\partial \mathbf{x}}{\partial \mathbf{s}} + \mathbf{Y} \frac{\partial \mathbf{y}}{\partial \mathbf{s}} + \mathbf{Z} \frac{\partial \mathbf{z}}{\partial \mathbf{s}} \right) - \Sigma \cdot \mathbf{f} \mathbf{N} \frac{\partial \mathbf{s}_{\bullet}}{\partial \mathbf{s}} = 0,$$

und für einen schweren Körper hat man bemnach als Bedingungs=
gleichung für das Gieichgewicht

$$\frac{\partial \cdot PZ}{\partial s} - \Sigma \cdot fN \frac{\partial s}{\partial s} = 0.$$

Es soll dem Leser überlassen werden, diese Gleichung auf den in §. 128 kurz berührten Fall eines auf einer geneigten Ebene mittels der Reibung im Gleichgewicht bleibenden nicht homogenen Cylinders, dessen Schwerpunkt außerhalb der Achse liegt und dann weder eine tiefste noch eine höchste Lage hat, anzuwenden und daraus weitere Folgerungen zu ziehen.

٠,

A service of the serv

Dritter Abschnitt.

Bewegung eines festen Systems.

Erstes Kapitel.

Fortschreitenbe Bewegung.

S. 147.

Die Bewegung eines festen Systems können wir, wie schon in der Einleitung erörtert wurde, in unserer Vorstellung immer in zwei sehr verschiedenattige Bewegungen zerlegen, nämlich in eine fortschreiten be und in eine drehende Bewegung. Bei ber ersten biefer Bewegungen, welche wir zuerst näher betrachten wollen, denken wir und alle Punkte bes Systems in ganz gleichartiger Bewegung begriffen, so daß alle in demselben Angenblicke dieselbe Geschwindigkeit haben und alle ihre Bahnen parallele und congruente Curven find. Unter welchen Bedin= gungen diese Bewegung für sich allein möglich ist, kann erst im vierten Rapitel ausgemacht werben; für jett genügt es, uns eine solche Be= wegung vorzustellen, um die Ueberzeugung zu gewinnen, daß es für die genaue Kenntniß berselben hinreicht, wenn die Bewegung irgend eines bestimmten Punties bes Systems bekannt ist, theils weil man in ben meisten Fällen für biese Bewegung von der nähern Betrachtung einzelner Punkte des Systems Umgang nimmt und sich das Ganze als ein Untheilbares oder als ein Atom vorstellt, wie dies offenbar bei der Bewegung einer Geschütztugel ober bei ber Bewegung eines Planeten in feiner Bahn um die Sonne der Fall ift, theils auch weil es hicht fdwer fein kann, aus ber Bewegung jenes bestimmten ober Haupt= punktes auf die eines anbern zu schließen, ba nicht nur die Geschwindigkeit

aller Punkte dieselbe ist, sondern auch ihre Lage in Bezug auf ein bewegliches Coordinaten = System, dessen Anfangspunkt der Hauptpunkt und dessen Achsen immer parallel zu denen eines festen Systems bleiben, während der fortschreitenden Bewegung sich nicht ändert.

Wir können uns bemnach für die fortschreitende Bewegung eines Spstems bessen ganze Masse in dem einen Punkte, welchen wir den Hauptpunkt genannt haben, vereinigt benken und diesen zugleich als Anfangspunkt eines Coordinatenspstems zum Zwecke der Zerlegung und Zusammensehung der Kräste, also auch als Angrisspunkt der Resul=tirenden der fördernden Kräste nehmen, und die Gesete der fortschreitenden Bewegung eines sesten Spstems werden dann dieselben sein wie die eines materiellen Punktes, an welchem eine jener Resultirenden aller fördernden Kräste gleiche Krast thätig, und dessen Masse der Masse des ganzen Spstems gleich ist.

Offenbar ist es bet bieser Betrachtungsweise ganz gleichgültig, welchen Punkt bes Systems wir als Hauptpunkt annehmen, da die Resultirende der fördernden Kräfte, wie im fünften Kapitel des ersten Abschnitts gezeigt worden ist, immer dieselbe Intensität und Richtung behält, auf welches Coordinatensystem man auch die Angriffspunkte der gegebenen Kräfte und ihre Richtungen beziehen mag. Es ist aber an und für sich schon am natürlichsten, ben Schwerpunkt bes Systems, ober wie wir ihn wegen der Unabhängigkeit seiner Lage von der Intensität der Schwere, und weil dieselbe nur durch die Pertheilung der Masse in dem System bedingt wird, in S. 22, schon genannt haben und künftig in dieser Beziehung immer nennen werden, den Mittel punkt ber Masse bes Systems als benjenigen Punkt anzunehmen, in welchem die Masse besselben vereinigt und an dem die Resultirende der fördernden Kräfte angreifend gedacht wird, und wir wollen einstweilen auf diese Ansicht hin, um eine bestimmte Vorstellung zu haben, immer den Mittelpunkt ber Maffe eines festen Systems als bessen Hauptpunkt ansehen und bemnach unter der fortschreitenden Bewegung desselben die seines Massenmittelpunktes perstehen. Wir werden im vierten Kapitel zeigen, daß diese Annahme auch auf nothwendigen Gründen beruht.

Nach diesen Erläuterungen können also alle allgemeinen und besondern Bewegungsgesetze, welche im dritten Abschnitte des ersten Buches gefunden wurden, unmittelbar auf die Bewegung des Mittelpunktes der Masse eines sesten Systems übertragen werden; wir können 3. B. die Bewegung eines schweren Körpers im luftleeren Raume nach

verlenigen eines schworen Paunktes beunkheilen, die Wewegung der Plasneten nach dersenigen eines Atoms, auf welches eine anziehende Aussts wirkt, deren Intensität dem Duadrate der Entsernung verkehrt proportional ist, und deren Richtung immier durch denselben Festen. Paust, den Wittelputst der Sonne, geht, n. s. w., und die Behre von der fortschreitenden Bewegung eines sosten Spikems wird in zener von der Bewegung eines materiellen Punktes der Hauptsache nach enthalten somi Es bleibt und desphalb nur übrig, zene Gesetze noch auf einer besondern Fall anzuwenden.

S. 148.

Wei allen Bewegungen fester Körper, welche auf der Erbe vorstommen, zeigt sich nämlich ein Wiberstand, welcher von den sie umsgebenden materiellen Flüssigkeiten, meistens der Luft, herrschrt und welcher nicht wie die Reibung von der Gestalt und Geschwindigkeit des in Bewegung begriffenen Körpers unabhängig ist, sondern vielmehr in einer sehr engen Beziehung zu diesen Sigenschaften des Körpers und seiner Bewegung sieht. Dieser Widerstand, welcher nicht wohl auf einen materiellen Punkt übertragen werden kann, der keine bestimmte Gestalt und deshalb auch keine bestimmte Oberstäche und keinen meßes daren Rauminhalt hat, soll nun bei der fortschreitenden Bewegung fester Körper berückschigt und in einigen besondern Fällen dessen Sin-fluß auf die Bewegung eines solchen näher untersucht werden.

Zu diesem Zwecke gehe ich von der gewöhnlichen einfachen, wenn auch durch die Erfahrung als nicht strenge richtig erwiesenen Annahme aus, daß der genannte Widerstand bei sonst gleichen Verhältnissen dem Quadrate der Geschwindigkeit des bewegten Körpers und der Fläche seines zur Richtung der Bewegung senkrechten größten Querschnittes proportional ist, so daß man hat

W = f, Q v2 Kilogr.,

wenn W ben betreffenden Widerstand, Q die Fläche des ebenbezeichneten Ouerschnittes in Quadratmetern, v die Geschwindigkeit in Metern und k, einen Factor ausdrückt, welcher hauptsächtlich von der Dichte und Be-weglichkeit der den Körper umgebenden Flüssigkeit, zugleich aber auch von der Gestalt des Körpers abhängt und sich selbst mit der Geschwin-digkeit etwas ändert, was indessen hier nicht berücksichtigt werden kann.

Diesern Widerstand W. kann als eine Kraft betrachtet werben, welche in einem ber Bewegung entgegengesetzten Sinné auf den Körper wirkt und ihm eine entgegengesetzte Geschwindigkeit ertheilen ober seine

Bewegungsgröße vermindern will, und man wird einsehen, daß diese entgegengesetzte Geschwindigkeit bei sonst gleichen Umständen, also namentlich bei gleicher Gestalt und Größe des bewegten Körpers, von der Masse oder Dichte desselben abhängen wird, und zwar wird dieselbe im umgekehrten Berhältnisse zu der letztern stehen, die Bewegung also um so mehr verzögert werden, je weniger dicht der Körper ist oder je weniger Masse derselbe enthält.

Um diese Beziehung des Widerstandes zu der Masse des bewegten Körpers auszudrücken und zugleich den analytischen Ausbrücken eine homogene Form zu geben, bezeichne ich durch k diesenige Geschwindigkeit, mit welcher der gegebene Körper in der ihn umgebenden Flüssigkeit bewegt werden muß, damit der Widerstand der lettern dem Gewichte des Körpers an der Oberstäche der Erde gleich wird, und erhalte dadurch die Gleichungen:

$$W_{,} = f_{,}Qk^{2} = P = Mg$$
, $Wk^{2} = W_{,}v^{2}$, $W = P\frac{v^{2}}{k^{2}} = Mg\frac{v^{2}}{k^{2}}$,

worin W, den Wiberstand der Flüssigkeit für die Geschwindigkeit k, P das Gewicht und M die Masse des bewegten Körpers vorstellt. Man zieht daraus für k den Werth:

$$k = \sqrt{\frac{P}{f_{\ell}Q}},$$

welcher zeigt, daß für Körper von gleichem Stoffe und ähnlicher Gestalt der Werth von k wie die Quadratwurzel aus der entsprechenden Längenausdehnung zunimmt, und daß für denselben Körper k um sokleiner wird, je dichter die ihn umgebende Flüssigkeit oder überhaupt je größer der von ihr geleistete Widerstand ist.

Endlich ist die Richtung der Kraft W immer dieselbe wie die der Tangente an der Bahn des bewegten Körpers, und man hat demnach für ihre drei Componenten nach drei sesten Coordinaten = Achsen, auf welche auch die Bahn des Bewegten bezogen ist, die Werthe:

$$W\frac{dx}{ds}$$
, $W\frac{dy}{ds}$, $W\frac{dz}{ds}$.

Führt man nun diese Kräfte in die allgemeinen Gleichungen (68) im ersten Buche für die Bewegung eines materiellen Punktes ein, so werben diese

die Gleichung (69) daselbst wird ebenso

$$\mathbf{M}\frac{\mathrm{d}\mathbf{v}}{\mathrm{d}\mathbf{t}} = \mathbf{M}\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{s}}{\mathrm{d}\mathbf{t}^2} = \mathbf{X}\frac{\mathrm{d}\mathbf{x}}{\mathrm{d}\mathbf{s}} + \mathbf{Y}\frac{\mathrm{d}\mathbf{y}}{\mathrm{d}\mathbf{s}} + \mathbf{Z}\frac{\mathrm{d}\mathbf{z}}{\mathrm{d}\mathbf{s}} - \mathbf{M}\mathbf{g}\frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}^2}, \quad (112.$$

und diese kann in solchen Fällen, wo die Bahn des Bewegten bestannt oder gegeben ist, also namentlich bei der gezwungenen Bewegung, vor= theilhaft angewendet werden; in solchen Fällen dagegen, wo die Bahn des Bewegten und seine Geschwindigkeit zu bestimmen ist, muß man sich immer der drei ersten Gleichungen (111) bedienen. Um diese An= wendung und die analytische Behandlung der vorhergehenden Gleichungen zu zeigen, wollen wir einige besondere Fälle ins Einzelne verfolgen.

§. 149.

Untersuchen wir zuerst die Bewegung eines schweren Körpers, wel= der in einer homogenen schweren Flüssigkeit lothrecht gegen die Ober= fläche der Erde fällt.

Wenn die Flüssigkeit nicht schwer wäre, so wäre das Gewicht P, des fallenden Körpers die bewegende Kraft; in einer schweren Flüssig=keit eingetaucht, erleidet derselbe aber nach einem bekannten Gesetze, einen von unten nach oben gerichteten Druck, welcher dem Gewichte einer ihm an Rauminhalt gleichen Menge der Flüssigkeit gleich ist und jene abwärts gerichtete bewegende Kraft um ebensoviel vermindert. Ist daher p das Gewicht für die Raumeinheit des festen Körpers, p' dassselbe für die Raumeinheit der Flüssigkeit, so wird der Quotient per ben Rauminhalt des Körpers und p' p oder p' P das Gewicht der von ihm verdrängten Flüssigkeit ausbrücken, und die bewegende Kraft R durch

$$R = P - \frac{p'}{p}P = P\left(1 - \frac{p'}{p}\right)$$

gemessen werben; sie wird also nur in solchen Flüssigkeiten im Sinne ber Schwere wirken, für welche p'

p ist; im entgegengesetzten Falle wird R negativ, und der Körper wird sich aufwärts bewegen. Werminderung der : bewegenden Kraft P wird ichrigens noch größer, wenn der Körper in Bewegung ist, weil er vermöge der Abhäsion im= mer einen Theil der Flüffigkeit mit sich fortführt, und daher ein Theil der bewegenden Kraft für diese bewegte Masse in Anspruch genommen wird. Von dieser weiteren Verminderung wollen wir indessen für jett Umgang nehmen und uns unter k, eine Geschwindigkeit vorstellen, bei welcher der Widerstand, welchen der Körper in der Flüssigkeit erleidet, der bewegenden Kraft R oder dem Unterschiede zwischen dem Gewichte des Körpers und dem Gewichte der verdrängten Flussigkeit gleich wirb, so day man nun hat

$$W = P\left(1 - \frac{p'}{p}\right) \frac{v^2}{k^2} \quad \text{und} \quad \frac{g}{k^2} = \frac{g\left(1 - \frac{p'}{p}\right)}{k^2}.$$

. Nehmen wir nun die Achse der z parallel zur Richtung der Schwere, ihre positive Seite abwärts gerichtet an und den Anfang berselben in dem Orte, von welchem der Bewegte ohne anfängliche Geschwindig= keit ausgeht, so haben wir

$$X = 0$$
, $Y = 0$, $Z = R = Mg\left(1 - \frac{p'}{p}\right)$, $\frac{dx}{ds} = \frac{dy}{ds} = 0$, $\frac{dz}{ds} = 1$, $s = z$,

und die Gleichung (112) voer die britte der Gleichungen (111), welche nun allein hinreicht, wirb

$$\mathbf{M}\frac{d^2z}{dt^2} = \mathbf{M}\frac{dv}{dt} = \mathbf{M}g\left(1 - \frac{p'}{p}\right) - \mathbf{W}$$

oder einfach, indem man W durch seinen obigen Werth und $g\left(1-\frac{p'}{n}\right)$

$$\frac{g_{,t}}{k_{,}} = \int_{0}^{v} dv \cdot \frac{k_{,}}{k_{,}^{2} - v^{2}} = \frac{1}{2} \log n \frac{k_{,} + v}{k_{,} - v} ,$$

und wenn baraus der Werth von v in Function don t gezogen wird, so ergibt sich der Ausbruck:

$$v = k, \frac{2g,t}{k}, \frac{g,t}{k}, \frac$$

in welchen e die Basts der natürlichen Sogarithmen vorstellt.

Sett man bann für v seinen Werth: $\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{z}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}}$ so ergibt sich weiter

$$z = \int_{0}^{t} \frac{\frac{g't}{k}}{dt \cdot k}, \frac{\frac{g't}{k}}{\frac{g't}{k}} - \frac{g't}{k},$$

$$0 \frac{g't}{\frac{g't}{k}} - \frac{g't}{k},$$

$$e + e$$

und mit einiger Aufmerksamkeit wird man sogleich wahrnehmen, daß der Zähler der unter dem Integralzeichen stehenden Größe, mit $\frac{g}{k}$, multiplicirt, die abgeleitete Function des Nenners gibt, daß man also zwischen den angedeuteten Grenzen

angebeuteten Grenzen
$$z = \frac{k_{\ell}^{2} \log n}{g_{\ell} \log n} \cdot \frac{1}{2} \left(e^{\frac{g_{\ell}t}{k_{\ell}}} + e^{\frac{g_{\ell}t}{k_{\ell}}} \right)$$

als Ausbruck für die in der Zeit t zurückgelegte Fallhöhe erhält,

Um dieselbe Größe in Function von v zu erhalten, zieht man aus der Gleichung (a) dadurch, daß man die linke Seite mit v $\frac{\mathrm{d} \, t}{\mathrm{d} z}$ multiplicirt,

$$v\frac{dv}{dz} = g_{\prime}\left(1 - \frac{v^2}{k_{\prime}^2}\right),$$

und die Integration führt auf

1

$$\frac{2g_{,z}}{k_{,z}^{2}} = \int_{0}^{v} dv \cdot \frac{v}{k_{,z}^{2} - v^{2}} = \frac{1}{2} \log n \frac{k_{,z}^{2}}{k_{,z}^{2} - v^{2}},$$

worans sich sofart 1 20 01 212 150 nor ... in non nam .1.5

$$z = \frac{k^2}{2g}, \log n \frac{k^2}{k^2 - v^2} = \frac{k^2}{g}, \log n \frac{k}{\sqrt{k^2 - v^2}}$$

als der gesuchte Werth ergibt.

Der Werth von v in Function von t kann nun auch unter die Form gebracht werben:

$$v = k, \left(1 - \frac{2}{\frac{2g,t}{k,}}\right),$$

und man schließt baraus, daß die Geschwindigkeit v des Bewegten immer kleiner ist, als die Geschwindigkeit k., daß sie sich aber dieser lettern immer mehr und um so rascher nähert, je länger die Bewegung

bauert, weil das Glied e sehr-rasch wächst, wenn t größere Werthe erhält, vorausgesetzt, daß der Werth von k, nicht sehr groß ist, was übrigens selbst für das Verhältniß unserer dichtesten Stoffe zu der atmosphärsissen Luft nicht Kattfindet; die Bewegung nähert sich also immer nach einiger Zeit mehr und mehr einer gleichförmigen. Für die Bewegung eines festen Körpers im Wasser z. B. erhält k, nur sehr kleine Werthe; dieselbe ist deßhalb sehr bald von einer gleichförmigen nicht mehr zu unterscheiden.

Auf ähnliche Ergeknisse führt auch der Werth von z in t, wenn

daß $logn e^{\frac{g,t}{k}} = \frac{g,t}{k}$ ist; denn man erhält dadurch

$$z = k, t - \frac{2k^2}{g},$$

also die Gleichung einer gleichförmigen Bewegung, welche aber nicht von dem Anfang der z., sondern in einer Entfernung $\frac{2k^2}{g}$ von dem selben ausgegangen zu sein scheint.

Will man nun aber von unserer so eben untersuchten Bewegung

auf jene im leeren Raume zurückgehen, so wird k, unentsich, und die Werthe von y und z erscheinen unter ber unbestimmten Form !0.00, welche auf die Form ? zurücktommt, wenn man die Werthe von v und z in folgender Weise barstellt:

$$\mathbf{v} = \frac{\mathbf{e}^{t} - \mathbf{e}^{t}}{\mathbf{k}^{t}, -\mathbf{e}^{t}}, \quad \mathbf{z} = \frac{logn \cdot \mathbf{i}}{\mathbf{k}^{t}, -\mathbf{e}^{t}}, \quad \mathbf{z} = \frac{\mathbf{e}^{t} - \mathbf{e}^{t}}{\mathbf{k}^{t}, -\mathbf{e}^{t}}, \quad$$

und man erhält deu wahren Werth von v nach den bekannten Regeln durch das Verhältniß der Aenderungsgesetze von Zähler und Nenner des ersten Werthes, in Bezug auf k, genommen; der wahre Werth von a dagegent ergibt sich erst durch die zweiten Aendetungsgesetze seines · Zählers und Nenners in Bezug auf k, ober auch mittels ber ersten und des Werthes von v.

Für große Werthe von k, kann man die Werthe von v und z auch in Reihen entwickeln; welche nach negativen Potenzen von k, fort= schreiten, und aus diesen erhalt man dann unmittelbar die richtigen Werthe von v und z für k, = ∞ . Man hat nämlich

$$\frac{g_{,t}}{k} + e^{-\frac{g_{,t}}{k}} = 2\left(1 + \frac{1}{2}\frac{g_{,t}^{2}t^{2}}{k^{2}} + \frac{1}{24}\frac{g_{,t}^{4}t^{4}}{k^{4}} + \text{etc.}\right),$$

$$\frac{g_{,t}}{k} - e^{-\frac{g_{,t}}{k}} = 2\left(\frac{g_{,t}}{k} + \frac{1}{6}\frac{g_{,t}^{3}t^{3}}{k^{3}} + \text{etc.}\right),$$

undurch sich dann nut Beschkäntung auf die ersten Glieber

$$v = g_{,t} \left(1 - \frac{1}{3} \frac{g_{,2}^2 t^2}{k_{,2}^2} + \text{etc.}\right)$$

ergibt. Ferner hat man in die noch iden in der gefeinen 14

$$logn \cdot \frac{1}{2} \left(\frac{\frac{g \cdot t}{k}}{k} + e^{\frac{g \cdot t}{k}} \right) = logn \left[1 + \frac{1}{2} \frac{g_{,}^{2} t^{2}}{k^{2}} \left(1 + \frac{1}{12} \frac{g_{,}^{2} t^{2}}{k^{2}} + \text{etc.} \right) \right]$$

$$= \frac{1}{2} \frac{g_{,}^{2} t^{2}}{k^{2}} \left(1 + \frac{1}{12} \frac{g_{,}^{2} t^{2}}{k^{2}} + \text{etc.} \right)$$

$$- \frac{1}{8} \frac{g_{,}^{4} t^{4}}{k^{4}} \left(1 + \frac{1}{12} \frac{g_{,}^{2} t^{2}}{k^{2}} + \text{etc.} \right)^{2}$$

$$+ \text{etc.},$$

und damit findet man sofort

$$z = \frac{1}{2}g_{,}t^{2}\left(1 - \frac{1}{6}\frac{g_{,}^{2}t^{2}}{k_{,}^{2}} + \text{etc.}\right)$$

Diese Reihen sind jedenfalls convergent, so lange $\frac{g_{,\,t}}{k}$ kleiner als 1 bleibt, und können in solchen Fällen zur annähernden Berechnung benützt werden. Für $k_{,\,}=\infty$ und $g_{,\,}=g$ geben sie sogleich

als Wetthe für die Geschwindigkeit und die Fallhöhe im leeren Raume, wie sie in §. 49 des ersten Buches gefunden wurden.

Die allgemeinen Werthe von v und z in t zeigen endlich, daß wenn g, negativ wird, d. he wenn der bewegte Körper spezisisch leichter ist, als bie ihn umgebende Flüssigkeit, jene Größen nur die Zeichen ändern, daß also die Bewegung die auf den Sinn ihrer Richtung dieselbe bleibt; in den Werth von k, darf aber der Werth von z, nicht negativ eingeführt werden, weil dieser in diesem Falle imaginär würde.

Als zweiter Fall sei die Bewegung eines mit einer anfänglichen Geschwindigkeit aufsteigenden schweren Körpers, für welchen g $\left(1-\frac{p'}{p}\right)$ einen positiven Werth hat, zu untersuchen.

Dazu werden wir die positive Achse der a im Sinne der aufängslichen Geschwindigkeit v_0 , also nach Oben gerichtet, annehmen und demnach als dewegende Kraft $Z = -M_S \left(1 - \frac{p'}{p}\right)$ und als Aensberungsgeset der Geschwindigkeit den Ausdruck:

$$\frac{dv}{dt} = -g, \left(1 + \frac{v^2}{k^2}\right)$$

erhalten, worin wieder g, und k, die frühere Bedeutung haben; wir ziehen daraus auf gewöhnliche Weise

$$\frac{g_{,t}}{k_{,}} = -\int_{-v_{0}}^{v} \frac{1}{k_{,}} \frac{1}{\left(1 + \frac{v^{2}}{k_{,}^{2}}\right)} = are tang \frac{v_{0}}{k_{,}} - arc tang \frac{v}{k_{,}},$$

und wenn diese Gleichung wieder in Bezug auf v aufgelöset wird, so ergibt sich

$$v = k$$
, tang $\left(arc \ tang \frac{v_0}{k} - \frac{g,t}{k}\right)$,

also burch Entwickelung

$$v = k, \frac{v_0 - k, lang \frac{g, t}{k,}}{k, + v_0 tang \frac{g, t}{k,}} = k, \frac{v_0 \cos \frac{g, t}{k,} - k, \sin \frac{g, t}{k,}}{v_0 \sin \frac{g, t}{k,} + k, \cos \frac{g, t}{k,}}$$

Für t=0 gibt dieser Ausbruck natürlich $v=v_0$; wenn dann t wächft, so wächst auch $\sin\frac{g_1t}{k}$, während $\cos\frac{g_2t}{k}$ immer kleiner wird; es wird also auch v immer kleiner werden, und folglich ein Zeitpunkt eintreten, wo 'ber Zähler des vollergehenben Werthes und damit v^{-1} selbst Null wird; dieses wird stattsinden, wenn

$$tang \frac{g,t}{k} = \frac{v_0}{k} \text{ ober } t = \frac{k}{g} \text{ are tang } \frac{v_0}{k} = T, \quad A = x$$

geworden ist. Von diesem Augenblicke an wird v negativ, der Körper fällt also zurück und nimmt die, im nangen zu ndierstucke Bentegung an; zugleich ändert sich aber auch der Sinn des Widerstandes in Bezug auf den der bewegenden Kraft, und k, wird imaginär. Sett man daher für t die Zeit T, + t' in den vorhergehenden Werth von v, und k, $\sqrt{-1}$ für k, so muß man für v denselben Werth, wie im vorigen Valle, aber mit entgegengesetztem Zeichen sinden. Auf diese Weise erzgibt sich aber zunächst mit Beachtung des vorstehenden Werthes von T, und nach einigen Reductionen

$$v = -k, \sqrt{-1} lang \frac{g, t'}{k, \sqrt{-1}}$$

und nach ben bekannten imaginaren Beziehungen zwischen den Winkelfunctionen und ben Exponentialgrößen, nämlich

$$\sin x = \frac{1}{2} \left(e^{x\sqrt{-1}} + e^{-x\sqrt{-1}} \right),$$

$$\sin x = \frac{1}{2\sqrt{-1}} \left(e^{x\sqrt{-1}} - e^{-x\sqrt{-1}} \right),$$

lang
$$x = \frac{1}{\sqrt{-1}} \frac{e^{x\sqrt{-1}} - e^{-x\sqrt{-1}}}{e^{x\sqrt{-1}} + e^{-x\sqrt{-1}}}$$

folgt bann, wie behauptet wurde,

$$\mathbf{v} = -\mathbf{k}, \frac{\mathbf{e} - \mathbf{e}}{\frac{\mathbf{g}, \mathbf{t}}{\mathbf{k}}, -\frac{\mathbf{g}, \mathbf{t}}{\mathbf{k}}}.$$

$$\mathbf{e} + \mathbf{e}$$

Um nun die Höhe z zu finden, bis zu welcher sich ber Bewegte in der Zeit t erhebt, ersetzt man wieder v durch az und hat dann

$$z = k, \int_{0}^{t} \frac{v_0 \cos \frac{g,t}{k} - k, \sin \frac{g,t}{k}}{v_0 \sin \frac{g,t}{k} + k, \cos \frac{g,t}{k}} = \frac{k^2}{g} \log n \frac{v_0 \sin \frac{g,t}{k} + k, \cos \frac{g,t}{k}}{k}.$$

President van de gegen
$$\frac{2g_{,z}}{k_{,z}^2} = -\int_{v_0}^{v} \frac{v}{k_{,z}^2 + v^2} = \log n \frac{k_{,z}^2 + v_0^2}{k_{,z}^2 + v^2}$$

und badurch

$$\frac{k^2}{2g} \log n \frac{k^2 + v_0^2}{k^2 + v^2} = \frac{k^2}{g} \log n \sqrt{\frac{k^2 + v_0^2}{k^2 + v^2}}.$$

Wird nun in diesem Werthe v = 0 gesetzt, so folgt als Ausbruck für die ganze Steighöhe h

$$h = \frac{k^2}{2g} \log n \frac{k^2 + v_0^2}{k^2}$$

und wenn derselbe dem in v ausgedrückten allgemeinen Werthe der Fallhöhe z des vorigen S. gleichgesetzt wird, so kann aus der sich erzgebenden Gleichung:

$$\frac{k^2}{k^2+v^2} = \frac{k^2+v_0^2}{k^2}$$

der Werth für die Endgeschwindigkeit v, gezogen werden, mit welcher der zurückfallende Körper an der Obersläche der Erde wieder ankommtz man findet daraus

$$v_{i} = v_{0} \sqrt{\frac{k_{i}^{2}}{k_{i}^{2} + v_{0}^{2}}},$$

und dieser Ausbruck zeigt, daß die Endgeschwindigkeit v, immer kleiner ist als die anfängliche vo, und zwar um so mehr, je kleiner k, oder je größer der Widerstand der Flüssigkeit ist.

Endlich wird man die Zeit T₂ für das Zurückfallen erhalten, wenn man den vorhergehenden Werth der Endgeschwindigkeit v, in den im vorigen S. abgeleiteten Werth von t einführt, nachdem man denselben unter die Form gebracht hat:

$$t = \frac{k_{,}}{g_{,}} \log n \frac{k_{,} + v}{\sqrt{k_{,}^{2} - v^{2}}}.$$

Dieses Verfahren gibt

$$T_2 = \frac{k_1}{g_1} \log n \frac{v_0 + \sqrt{v_0^2 + k_1^2}}{k_1}$$

und damit folgt zulett ber Ausbruck:

$$T = \frac{k_i}{g_i} \left(arc \ tang \frac{v_0}{k_i} + logn \frac{v_0 + \sqrt{v_0^2 + k_i^2}}{k_i} \right)$$

für die ganze Zeit $T = T_1 + T_2$ der Bewegung; dieser Werth kann dazu dienen, v_0 oder k, zu bestimmen, wenn T durch Beobachtung gegeben ist.

Ehe ich weiter gehe, will ich die Anwendung des Vorhergehenden in einem besonderen Beispiele zeigen. Es sei heobachtet worden, daß eine vertical aufwärts geworfene Rugel von Gußeisen und 5 Rilogr. Gewicht nach 20 Secunden wieder an der Erdoberfläche angekommen ift, und es soll baraus ihre anfängliche Geschwindigkeit, die Bobe, welche sie erreicht hat, u. s. f. berechnet werden.

Nehmen wir an, daß der Widerstand der Luft für eine Rugel durch $W = 0.06253 \, Q \, v^2 \, Rilogr.$

ausgedrückt werbe, und bezeichnen wir das spezisische Gewicht der gegebenen Rugel mit p, ihr absolutes Gewicht in ber Luft mit P, ihren Durchmesser mit d, so haben wir allgemein, alle Kingenmaaße in Metern genommen,

$$P = \frac{1000}{6} \, p \pi \, d^3 \, \Re i \, , \qquad Q = \frac{1}{4} \pi \, d^2 = \sqrt[3]{\frac{9 \pi P^2}{16 p^2 (1000)^2}} \, .$$

nud demnach?

$$k_r = \sqrt{\frac{P}{0.06253Q}} = 100 \sqrt{\frac{16p^2P}{(6.253)^3.9\pi}}$$

Mit den gegebenen Werthen P=5, p=7,2 folgt fonach

$$\log k$$
, = 1,96301, k , = 91^m,836, $\log k$, $^2 = 3,92602$,

und damit und mit dem Werthe T = 20 Sec. ergibt sich, wenn g für g, genommen wirb,

$$\log \frac{g_{i}}{k_{i}} = \log \frac{9,809}{91,836} = 9,02861$$
, $\frac{g_{i}T}{k_{i}} = 2,1362$.

Sepen wir nun in dem allgemeinen Werthe von Tam Ende des vortgen §. arc tang $\frac{\mathbf{v_0}}{\mathbf{k}} = \frac{1}{2}\pi - \mathfrak{P}$, so in the second \mathbf{k}

$$\frac{v_0}{k} = \cot \varphi , \qquad 1 + \frac{{v_0}^2}{k^2} = \csc \varphi ,$$

so minunt jener Werth die Form an: "?

Ī

1

$$\frac{\mathbf{g},\mathbf{T}}{\mathbf{k}_{i}} = \frac{1}{2}\pi - \varphi - \log n \, \tan g \, \frac{1}{2} \, \varphi \,\,,$$

und die Auflösung der Aufgabe häugt nun von der Auflösung der Gleichung:

$$\varphi + \log n \, \log \frac{1}{2} \varphi = \frac{1}{2} \pi - \frac{g_{,T}}{k}$$

und in unserm befondern Falle zufolge des Werthes von $\frac{g',T}{k'}$ von der Auflösung der Gleichung:

$$\varphi + \log n \tan q + \varphi + 0,5654 = 0$$

ab, welche am einfachsten durch ein zweckmäßiges Probiren in folgenf der Weise erreicht wird.

Wan sett die linke Seite dieser Gleichung für einen beliebigen Werth von φ gleich y und berechnet zuerst den Werth dieser Versänderlichen für $\varphi=\pm\pi$, wie folgt, wobei zu beachten ist, daß die Logarithmen der Tangenten unter 45° negativ sind, und daß M den Wodul der natürlichen Logarithmen oder die Zahl 2,302585 bezeichnet.

$$log \ tang \ \ \ \varphi = log \ tang \ 22^{\circ} \ 30' = -0,38278$$

$$log \ (-0,38278) = 9,58295 - 0$$

$$log \ M = 0,36222$$

$$log \ logn \ tang \ \ \varphi = 9,94517 - 0$$

$$logn \ tang \ \ \ \varphi = -0,8814$$

$$\gamma = 0,7854 - 0,8814 + 0,5654 = +0,4694$$

Auf dieselbe Weise findet man für $\phi = \frac{1}{6}\pi$, logn tang $\frac{1}{2}\phi = -\frac{1}{2}$ 3170,

$$y = 0,5236 - 1,3170 + 0,5654 = -0,2280$$

und schließt daraus, daß der gesuchte Werth von φ zwischen 4π und 4π oder zwischen 45° und 30° liegt, und zwar im Verhältniß 1:2 näher an dem letztern, also nahe an 35° . Die Rechnung wird dann

Ebenso berechnet man y für $\varphi=34^\circ$ und findet

y = 0.5934 - 1.1851 + 0.5654 = -0.0263

und die Vergleichung dieser beiden letzten Werthe zeigt, daß der gesuchte Werth von φ etwas näher an 35° liegt, und zwar sehr nahe an 34° 32′. Man berechnet demnach von neuem die Werthe von y für $\varphi=34° 32′$ und $\varphi=34° 33′$ und erhält

$$y = -0.0004$$
 unb $y = +0.0004$,

woraus der wahre Werth: $\varphi = 34^{\circ} 32', 5$ folgt. Nun ist

$$v_0 = k, cot \varphi$$
, also $v_0 = 133^m, 41$,

und für bie Zeit T, bes Steigens erhält man

$$T_1 = \frac{k_1}{g_1} \left(\frac{1}{2} \pi - \varphi \right) = 9^*,063.$$

Die Steighöhe h berechnet sich am einfachsten nach bem Ausbrucke:

$$h = \frac{k^2}{2g} \log n \frac{k^2 + v_0^2}{k^2}$$

welcher nun die Form annimmt:

$$h = \frac{k_i^2}{g_i} \log n \frac{1}{\sin \varphi} = -\frac{k_i^2}{g_i} \log n \sin \varphi ,$$

und mit dem obigen Werthe von φ hat man

$$h = 487^m, 84$$
.

Legen wir nun, um noch einige andere der obengefundenen Ausbrücke anzuwenden, diesen Werth von h zu Grunde, um darnach die Zeit T. für das Zurückfallen und die Endgeschwindigkeit v, zu berechnen, so haben wir allgemein

$$2\mathbf{e} \stackrel{\mathbf{g,h}}{=} \mathbf{e} + \mathbf{e}$$

 $\frac{\mathbf{g},\mathbf{t}}{\mathbf{i}}$

ober wenn wir e = x setzen, die reciproke Gleichung:

$$x^2-2xe^{\frac{\mathbf{g},\mathbf{h}}{\mathbf{k},^2}}+1=0$$

beren Wurzeln bekanntlich x und $\frac{1}{x}$ oder e und e find. Wan zieht daraus

$$\frac{\mathbf{g},\mathbf{t}}{\mathbf{e}} = \mathbf{e}^{\frac{\mathbf{g},\mathbf{h}}{\mathbf{k},^2}} \begin{pmatrix} \frac{2\mathbf{g},\mathbf{h}}{\mathbf{k},^2} \\ 1 + 1 - \mathbf{e} \end{pmatrix},$$

und indem man die Logarithmen auf beiden Seiten nimmt,

$$T_3 = \frac{h}{k_i} + \frac{k_i}{g_i} \log n \left(1 + \sqrt{1 - e^{\frac{2g_i h}{k_i^3}}} \right).$$

Ans dem vorher erhaltenen Werthe von h in Function von φ findet man aber auch

$$-\frac{g,h}{k^3} = \sin \varphi ,$$

und ber vorstehende Ansbruck für T2 nimmt bamit bie Form an:

$$T_2 = \frac{h}{k_i} + \frac{k_i}{g} \log n \left(1 + \cos \varphi\right).$$

Die bereits gefundenen Zahlenwerthe geben barnach

$$T_2 = 5,312 + 5,625 = 10^{\circ},937$$
.

Endlich gibt ber Ausbruck:

$$v_{,} = v_{0} \sqrt{\frac{k_{,}^{2}}{k_{,}^{2} + v_{0}^{2}}} = v_{0} \sin \varphi$$

die Endgeschwindigkeit v, = 75 65, während die Gleichung:

$$z = \frac{k^2}{2g} \log n \frac{k^2}{k^2 - v^2}$$

auf ben Werth:

$$\mathbf{v}_{,} = \mathbf{k}_{,} \qquad \mathbf{1} - \mathbf{e}^{-\frac{2\mathbf{g}_{,}\mathbf{h}}{\mathbf{k}_{,}^{2}}} = \mathbf{k}_{,} \cos \varphi$$

führt, durch welchen man mit dem obigen Werthe von h oder jenem von φ für die Endgeschwindigkeit v, denselben Zahlenwerth findet, wie vorher, und womit die Aufgabe in jeder Beziehung gelöst erscheint.

§. 152.

An das Vorhergehende schließt sich sehr einfach die fortschreistende Bewegung eines schweren festen Körpers auf einer geneigten Sbene an, und zwar mit Berückschigung des Reibungsund Luft=Widerstandes und unter der Voraussehung, daß außer der Schwere noch eine constante, zur Richtung der Bewegung parallele Kraft V an dem Bewegten thätig sei, daß aber kein Drehen oder Wälzen statissindet und daß der Schwerpunkt sich in einer zur geneigten Ebene parallelen Geraden bewegt.

Die Sbene der xz lege man senkrecht zu der geneigten Sbene, und nehme die Achse der z wieder parallel zur Richtung der Schwere, die positive Hälfte aufwärts gerichtet; der Winkel" zwischen der Rormalen zu der geneigten Sbene und der Achse der z sei a, das Gewicht des Bewegten in der Luft wie früher P. Der Druck N auf die schiese Sbene und die dadurch erzeugte Reibung sind dann

$$N = P \cos \alpha$$
, $fN = fP \cos \alpha$,

wobei f wie gewöhnlich ben Reibungscoeffizienten ober das von der Berührungsstäche unabhängige Berhältniß des Druckes zur Reibung vorstellt. Die zur Richtung der Bewegung parallele Componente des Gewichtes P ist P sin a und demnach die aus diesem Gewichte und der Reibung sich ergebende bewegende Kräft

$$P(\sin \alpha \pm f \cos \alpha) = Mg'$$
.

Die Intensität der fördernden Kraft V sei durch die Bewegungsgröße Mc ausgedrückt, welche sie dem Bewegten int jeder Secunde zu ertheilen vermag, und daher die Stärke der ganzen dewegenden Kraft

je nachbem die Schwere zum Vertheil oder Nachtheil der Bewegung wirkt. Endlich sei der Widerstand der Luft wie vorher dem Quadrate der Geschwindigkeit proportional und werde durch eine Geschwindigkeit k, ausgedrückt, bei welcher seine Intensität der bewegenden Kraft: $M(c\pm g')$ gleich wird, so daß man nun hat

$$0.06253Q \,\mathrm{k}^2 = \mathrm{M}[\mathrm{c} \pm \mathrm{g}(\sin\alpha \mp \mathrm{f}\cos\alpha)]$$

und allgemein.

$$W = M(c \pm g') \frac{v^2}{k^2}.$$

Das Aenderungsgeset der Bewegung wird dann, so lange v ± g' und K,2 positiv ist,

$$\frac{d\mathbf{v}}{dt} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1} - \frac{\mathbf{v}^2}{\mathbf{k}'^2} \right)^{\frac{1}{2}} = (\mathbf{e} \pm \mathbf{g}') \left(\mathbf{1}$$

und gibt wie in S. 149, aber unter der Boraussetzung, daß die ansfängliche Geschwindigkeit nicht Null, sondern vo sei, zuerst

$$\frac{c \pm g'}{k_{,}} t = \frac{1}{2} \log \frac{(k_{,} + v)(k_{,} - v_{0})}{(k_{,} - v)(k_{,} + v_{0})}$$

und dann unter die Form:

$$\frac{d \cdot v^2}{ds} = 2 (c \pm g') \left(1 - \frac{v^2}{k^2}\right)$$

gebracht, indem man den Weg s vom untern oder obern Anfang der geneigten Ebene an rechnet,

$$\frac{c \pm g'}{k_{,2}^2} s = \frac{1}{2} \log n \, \frac{k_{,2}^2 - v_0^2}{k_{,2}^2 - v_0^2} \, .$$

Der erste Ausbruck in Bezug auf v aufgelöset, führt zu der Gleichung;

$$v = \frac{ds}{dt} = k, \frac{(k, +v_0) \cdot e \cdot - (k, -v_0) \cdot e}{(k, +v_0) \cdot e \cdot - c't},$$

$$(k, +v_0) \cdot e \cdot - (k, -v_0) \cdot e$$

worin zur Abkürzung c' für $\frac{c \pm g'}{k}$ steht, und aus welchet man wieder man wieder

$$s = \frac{k^2}{c \pm g'} \log \frac{(k + v_0)e^{-c't}}{2k}$$

in Function von t zieht.

Soll die Bewegung von oben anfangen und abwärts stattsinden, so gesten die obern Zeichen, im entgegengesetzen Falle die untern, und wenn $\alpha=0$, die Ebene also horizontal ist, so kann man offenbar nur $c-fg\cos\alpha$ für die Beschleunigung nehmen. Es kann aber in den beiden ersten Fällen $c\pm g'$ negativ und dadurch k, imaginär werden; dann werden die Gesetze der Bewegung dis zu dem Augenblicke, wo die Geschwindigkeit Rull ist, durch die in §. 150 abgeleiteten, und von da an wieder durch die in §. 149 gesundenen Gleichungen ausgedrück, wenn man dort g, durch $c\pm g'$ ersetzt.

In dem besondern Falle bagegen, wo $c \pm g' = 0$ ist, muß man

$$k^2 = \frac{M g}{f \cdot Q}$$

nehmen; die Gleichung der Bewegung nimmt dadurch die Form:

$$\frac{dv}{dt} = -g\frac{v^2}{k^2}$$

an und gibt

$$gt = k^2 \left(\frac{1}{v} - \frac{1}{v_0}\right)$$
, $v = v_0 \frac{k^2}{k^2 + v_0 gt}$;

die Geschwindigkeit nimmt also fortwährend ab, ohne jemals Rull zu werden. Aus dem Werthe von v zieht man den Ausdruck für den zurückgelegten Weg s in Function von t:

$$s = \frac{k^2}{g} \log n \frac{k^2 + v_0 gt}{k^2} = \frac{k^2}{g} \log n \frac{v_0}{v},$$

woraus man schließt, daß auch der Weg sich keiner bestimmten Grenze nähert, sondern über jeden denkbaren Werth hinauswächst.

Soll endlich die fördernde Kraft V = Mc so bestimmt werden, daß die Bewegung eine gleichförmige wird, daß man also

$$\frac{dv}{dt} = (c \pm g') \left(1 - \frac{v^2}{k'^2}\right) = 0$$

exhalt, so muß $k_1 = v = v_0$ und bemnach

$$M[c \pm g (\sin \alpha \mp f \cos \alpha)] = f_{i}Q v_{0}^{2}$$

werden, und man schließt baraus

$$Mc = f_{,}Qv_{0}^{2} \mp Mg \ (\sin \alpha \mp f \cos \alpha)$$

als Intensität jener constanten Kraft.

Die im Borhergehenden abgeleiteten Gleichungen können bazu bienen, die Bewegung einer Locomotive oder eines ganzen Juges auf einer ge=neigten Sbene zu untersuchen, z. B. die Zeit, in welcher diese zurück=gelegt wird, und die Geschwindigkeit, mit welcher der Zug am Enda berselben ankommt, zu berechnen, oder die Dampstraft zu bestimmen, welche erforderlich ist, um eine gleichförmige Bewegung zu erhalten, u. s. f., und man kann dazu nach den die jest gewonnenen Erfahrungen und den üblichen Größeverhältuissen

$$f=\frac{1}{220}$$
 , $W=0.033 v^2$ Kilogr.

nehmen. Was indessen die genauere Ermittelung dieser Verhältnisse, insbesondere den für die Anwendung zweckmäßigen Ansdruck der Damps=kraft betrifft, so muß darüber auf die technische Mechanik ver=wiesen werden.

§. 153.

Im ersten Buche haben wir die Bewegung eines schweren materiellen Punktes untersucht, welcher eine beliebig gerichtete anfängliche Geschwindigkeit erhalten hat; wir wollen nun diese Untersuchung wieder auf einen sesten Körper und zwar von der Form einer Lugel ausdehnen und dabei den Widerstand der unbewegten Luft berücksichtigen. *)

Dieser Widerstand läßt sich bei dem genannten Körper offenbar auf eine fördernde Kraft zurückführen, deren Richtung durch den Mittel= punkt geht, da rings um den zur Richtung der Bewegung parallelen Durchmesser die Widerstände gegen dieselben entsprechenden Flächentheile gleich und gleich gerichtet sind; es kann also auch die Rugel durch den Gesammtwiderstand nicht aus der durch die Richtung der anfänglichen Geschwindigkeit gelegten lothrechten Gbene entsernt werden, und wir dürfen demnach die Untersuchung auf die einer Bewegung in einer Ebene und zwar in der verticalen Ebene der xz beschränken.

[&]quot;) Ein Körper von beliebiger Form wurde bem Wiberstande der Luft bei einer krummlinigen fortschreitenden Bewegung ohne Drehung in jeder Lage einen andern zur Richtung der Bewegung senkrechten Querschnitt darbieten, und es würde bemnach jener Wiberstand auch in dieser Beziehung veränderlich.

Ist also wieder v_0 die anfängliche Geschiesindigkeit, a ber Winkel zwischen ihrer Richtung und der zur Richtung der Schwere senkrechten Achse der x und der Ansang der Coordinaten der Ort, von dem die Bewegung ihren Ausgang nimmt; ist ferner die Intensität des Lust-widerstandes $W = f, Qv^2$ und k eine Geschwindigkeit, dei welcher derselbe dem Gewichte der bewegten Rugel in der Lust gleich ist, so haben wir zur Bestimmung der Gesetze ihrer Bewegung nach s. 148 (111) die beiden Gleichungen:

$$\begin{pmatrix} \frac{d^2 x}{dt^2} = -g \frac{dx}{ds} \frac{v^2}{k^2} = -\frac{g}{k^2} \frac{dx}{ds} \left(\frac{ds}{dt}\right)^2, \\ \frac{d^2 z}{dt^2} = -g - \frac{g}{k^2} \frac{dz}{ds} \left(\frac{ds}{dt}\right)^2. \end{pmatrix}$$

Die erste dieser Gleichungen läßt sich unter die Form bringen:

$$\frac{d \cdot u_x}{dt} = -\frac{g}{k^2} \cdot \frac{ds}{dt} \cdot \frac{ds}{dt} \cdot \frac{dx}{ds} = -\frac{g}{k^2} \cdot \frac{ds}{dt} \cdot u_x$$

und gibt nach vorgenommener Trennung der Beränderlichen in Bezug auf t das allgemeine Integral:

$$A_t \cdot \log u_x = -\frac{g}{k^2} A_t \cdot s ;$$

also hat man mit der Beachtung, daß s mit t Rull wird, und $\mathbf{u}_{\mathbf{x}}$ für $\mathbf{t} = 0$ in $\mathbf{v}_{\mathbf{0}} \cos \alpha$ übergeht,

$$logn \frac{u_x}{v_0 \cos \alpha} = -\frac{gs}{k^2} , \quad u_x = v_0 \cos \alpha . e^{-\frac{gs}{k^2}}.$$

Benn man bann

$$\frac{dz}{dx} = tang \, \tau = p \quad , \quad \frac{dz}{dt} = p \frac{dx}{dt} \, ,$$

fest, woraus das Aenberungsgesetz in Bezug auf t folgt?

$$\frac{d^2z}{dt^2} = \frac{dp}{dt} \cdot \frac{dx}{dt} + p \frac{d^2x}{dt^2},$$

und wenn man diese Werthe in die zweite der Gleichungen (c) ein= führt, nachdem man sie wie die erste unter die Form:

$$\frac{d^2z}{dt^2} = -g - \frac{g}{k^2} \cdot \frac{dz}{dt} \cdot \frac{ds}{dt}$$

gebracht hat, und die erste, nachbem sie mit p multiplicirt worden, bavon abzieht, so ergibt sich die neue Gleichung:

Ċ

$$\frac{\mathrm{d}\mathbf{p}}{\mathrm{d}\mathbf{t}} \cdot \frac{\mathrm{d}\mathbf{x}}{\mathrm{d}\mathbf{t}} = -\mathbf{g} , \qquad (d.$$

welche durch das Quadrat des vorher erhaltenen Werthes von ux divisitie dirt in die folgende übergeht:

$$\frac{\frac{dp}{dt}}{\frac{dx}{dt}} = \frac{dp}{dx} = \frac{dp}{ds} \cdot \frac{ds}{dx} = -\frac{g}{v_0^2 \cos^2 \alpha} e^{\frac{2gs}{k^2}}$$
(c.

und zuletzt, wenn man für $\frac{ds}{dx} = \sec \tau$ seinen Werth $\sqrt{1+p^2}$ eins führt, die Form:

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{p}}{\mathrm{d}\,\mathbf{s}}\sqrt{1+\mathbf{p}^2} = -\,\frac{\mathbf{g}}{\mathbf{v_0}^2\,\cos^2\alpha}\,\mathbf{e}^{\frac{2\,\mathbf{g}\,\mathbf{s}}{\mathbf{k}^3}}$$

annimmt. Das unbestimmte Integral dieser Gleichung ift

$$\Delta \cdot \left[p \sqrt{1 + p^2} + logn \left(p + \sqrt{1 + p^2} \right) \right] = -\Delta \cdot \frac{k^2}{v_0^2 \cos^2 \alpha} e^{\frac{365}{k^2}}$$

und gibt mit der Beachtung, daß für s=0, $p=lang \alpha$ wird, und wenn man den Ausbruck:

tang
$$\alpha \sqrt{1 + tang^2 \alpha} + logn \left(tang \alpha + \sqrt{1 + tang^2 \alpha}\right) + \frac{k^2}{v_0^2} sec^2 \alpha$$

burch die Bezeichnung $f(\alpha)$ abkürzt, die Gleichung:

$$p\sqrt{1+p^2} + logn\left(p+\sqrt{1+p^2}\right) = f(\alpha) + \frac{k^2}{v_0^2 \cos^2 \alpha} e^{\frac{k^2}{k^2}},$$
 (f.

welche als Gleichung der Bahn des Bewegten zwischen den Beränder= kichen s und z zu betrachten ist.

Für die Anvendung ist indessen diese Gleichung von keinem Nutzer, westhalb man aus derselben mittels der vorausgehenden neue Gleichunsgen zwischen x und p und zwischen y und p ableitet. Zuerst eliminirt man aus der Gleichung (f) mittels der Gleichung (e) die Exponentialsgröße und sindet dadurch das Aenderungsgeses von x in Bezug auf p

$$\frac{dx}{dp} = \frac{k^2}{g} \cdot \frac{1}{p\sqrt{1+p^2} + logn(p+\sqrt{1+p^2}) - f(\alpha)},$$

und daraus folgt sogleich mittels der Beziehung $\frac{dz}{dp}=p\frac{dx}{dp}$ das Aenderungsgesetz von z in Bezug auf dieselbe Beränderliche:

$$\frac{dz}{dp} = \frac{k^2}{g} \cdot \frac{p}{p\sqrt{1+p^2} + logn\left(p+\sqrt{1+p^2}\right) - f(\alpha)}.$$

Bringt man dann die Gleichung (d) unter die Form:

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{x}}{\mathrm{d}\,\mathbf{p}} = -\,\mathbf{g}\left(\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{t}}{\mathrm{d}\,\mathbf{p}}\right)^2\,,$$

führt für $\frac{dx}{dp}$ ben vorhergehenden Werth ein und nimmt auf beiden Seiten die Quadratwurzel, so erhält man auch das Aenderungsgesetz von t in Bezug auf p, und zwar wird mit der Beachtung, daß p vom Anfang der Bewegung an abnimmt, wenn t wächst, daß also $\frac{dt}{dp}$ negativ sein muß,

$$\frac{dt}{dp} = -\frac{k}{g} \cdot \frac{1}{\left[f(\alpha) - p\sqrt{1+p^2} - logn\left(p + \sqrt{1+p^2}\right)\right]^{\frac{1}{2}}}.$$

Mittels dieser Aenderungsgesetze, welche nur Functionen der einzigen unabhängigen Veränderlichen p sind, und demnach immer auf dem Wege der Annäherung integrirt werden können, erhält man die Werthe von x, z und t in Function von p, d. h. die Lage des Bewegten und die zur Erreichung derselben nothwendige Zeit für gegebene Werthe des Winkels τ ; berechnet man also jene Größen für regelmäßig fortschreiztende Werthe dieser letztern, so kann man durch Interpolation die Lage des Bewegten sur irgend eine Zeit bestimmen und die Gestalt seiner Bahn construiren, womit die Aufgabe als gelöst betrachtet werden muß.

Die Geschwindigkeit des Bewegten kann unmittelbar in Function von ausgebrückt werden; man zieht nämlich aus den beiden ersten der vorhergehenden Gleichungen sehr leicht die Werthe von $\mathbf{u}_x = \frac{d\mathbf{x}}{dt} = \frac{d\mathbf{x}}{dp} \cdot \frac{d\mathbf{p}}{dt}$ und $\mathbf{u}_z = \frac{d\mathbf{z}}{dt} = \frac{d\mathbf{z}}{dp} \cdot \frac{d\mathbf{p}}{dt}$, und die Summe der Quadrate dieser Aus-

brücke, aus welchen man ben gemeinschastlichen Factor $\left(\frac{d\,p}{d\,t}\right)^2$ mittels ber letten Gleichung eliminiren wird, gibt für v^2 ben Werth:

$$v^{2} = \frac{k^{2}(1+p^{2})}{f(\alpha)-p\sqrt{1+p^{2}}-logn(p+\sqrt{1+p^{2}})}$$
,

aus welchem die Größe g ganz verschwunden ist, so daß es den Ansschein hat, als sei die Geschwindigkeit unabhängig von der Intensität der Schwere, was offenbar nicht möglich ist; man wird auch leicht einssehen, daß die Wirkung der Schwere schon in dem Werthe von p einsgerechnet ist; da die Aenderung von p oder von τ , d. i. die Richtungssänderung der Bewegung allein durch die Intensität der Schwere bedingt wird.

§. 154.

Im luftleeren Raume war die Bahn des Bewegten eine Paradel (S. 75 d. erst. B.); in der Luft dagegen beschreibt derselbe eine der in Fig. 98 dargestellten ähnliche Curve, welche zu beiden Seiten ihres Scheitels C aus zwei unsymmetrischen Theilen besteht, deren Zweige geradlinige Aspmptoten haben, und zwar der erste AC eine, deren Richtung von derzenigen der anfänglichen Geschwindigkeit wenig abweicht, während die des zweiten CE mit der Richtung der Schwere zusammenfällt. Die Wursweite AB und die Steighöhe CD sind nun für denselben Werth von a kleiner als bei der Paradel, und die erstere erreicht ihren größten Werth bei einem kleineren Winkel a, als 4π oder 45° .

Das Vorhandensein und die Lage der Asymptoten läßt sich auf folgende Weise zeigen. Betrachten wir zuerst den abwärts gehenden Zweig CE und lassen die Zeit t von dem Augenblicke anfangen, wo der Bewegte durch den Scheitel C gegangen ist, so wächst der absolute Werth von p mit t, p selbst wird aber wie der Winkel v negativ, und das Aenderungsgeset von t in Bezug auf p wird

$$\frac{di}{dp} = \frac{k}{g} \cdot \frac{1}{\sqrt{f(\alpha) + p\sqrt{1+p^2} + logn(p+\sqrt{1+p^2})}},$$

und umgekehrt das Aenderungsgesetz von p in Bezug auf t

$$\frac{dp}{dt} = \frac{g}{k} \sqrt{\frac{k^2}{v^2} + p\sqrt{1+p^2} + logn\left(p + \sqrt{1+p^2}\right)},$$

ba man für t=0, $\alpha=0$, und $v_0=v$, hat, wenn v, die Geschwindigseit im Scheitel C bezeichnet. Dieses Aenderungsgeset ist demnach positiv und reel für jeden Werth von p zwischen Rull und Unendlich; p muß also fortwährend mit der Zeit wachsen, und zwar, weil dadurch das Aenderungsgeset selbst wieder wächst, in einem viel größeren Verhältniß, als die Zeit, so daß p bald sehr groß und -z nahe gleich $\frac{1}{4}\pi$ geworden sein wird. Ist aber dieser Zeitpunkt einsgetreten, so kann man von da an in den Aenderungsgesetzen von x und z statt $\sqrt{1+p^2}$ einsach p setzen, und die constante Größe $\frac{k^2}{v^2}$, sowie das Glied logn. 2p neben p^2 vernachlässigen; dadurch nehmen jene die Form an:

$$\frac{dx}{dp} = \frac{k^2}{gp^2} \quad , \quad \frac{dz}{dp} = -\frac{k^2}{gp}$$

und geben durch Integration die Gleichungen:

$$x-x_i=\frac{k^2}{g}\left(\frac{1}{p_i}-\frac{1}{p}\right)$$
, $z-z_i=\frac{k^2}{g_i}\log \frac{p_i}{p}$,

welche die Gestalt des äußersten Zweiges der Bahn von einem Punkte x,z, an darstellen, in welchem τ schon dem Werthe $-\frac{1}{4}\pi$ sehr nahe kommt und $p,=\tan g$ sehr groß ist. Der größte Werth, welchen x erhalten kann, ist demnach

$$x = x_i + \frac{k^2}{g p_i},$$

und wie man sieht, nur sehr wenig größer, als x,, während sich der Ausdruck für z fortwährend dem Werthe:

$$z = z_1 + \frac{k^2}{g} \log n \cdot 0 = -\infty$$

inähert, folglich keine Grenze hat. Der Zweig CE ber Bahncurve hat demnach eine zur Achse ber z parallele Aspmptote, beren Abstand DF vom Scheitel C dem obigen Werthe von x sehr nahe kommt und durch die Integration des vollskändigen Aenderungsgesetzes von x zwischen den Grenzen O und von p gefunden wird. Zugleich zeigt der oben ethaltene Werth von v², daß sich die Geschwindigkeit des Bewegten in diesem Zweige immer mehr der Geschwindigkeit k, die Bewegung also immer mehr der gleichförmigen nähert, wie beim lothrechten Fall.

Noch leichter ist einzusehen, daß auch der Zweig CA eine Aspunptote hat; denn denkt man sich denselben von A an rückwärts verlängert, so

wird x und z negativ, während p positiv und die Zeit negativ wächst; die Aenderungsgesetze von x und z werden demnach

$$\frac{dx}{dp} = \frac{k^2}{g} \cdot \frac{1}{f(\alpha) - p\sqrt{1+p^2} - logn(p+\sqrt{1+p^2})},$$

$$\frac{dz}{dp} = \frac{k^2}{g} \cdot \frac{p}{f(\alpha) - p\sqrt{1+p^2} - logn(p+\sqrt{1+p^2})},$$

und das Aenberungsgesetz von t zeigt, daß p nicht weiter wachsen kann, als bis

$$f(\alpha) - p\sqrt{1+p^2} - logn(p+\sqrt{1+p^2}) = 0$$

geworden ist, weil dasselbe für größere Werthe imaginär wird und bleibt. Der Zweig CA nähert-sich also einer Geraden, welche einen Winkel α' mit der Achse der x bildet, von solcher Größe, daß der Werth von $tang \alpha' = p'$ die vorstehende Gleichung besriedigt; der Westand AG = x' des Durchgangspunktes G dieser Geraden durch die Achse der x wird durch das Integral:

$$x' = \frac{k^2}{g} \int_{\tan \alpha}^{\tan \alpha} \frac{1}{f(\alpha) - p\sqrt{1+p^2} - \log n \left(p + \sqrt{1+p^2}\right)}$$

bestimmt werben, und dann die Gleichung dieser Asymptote

sein. (
$$z = (x + x') tang \alpha'$$
). 155.

In denjenigen Fällen, wo der Winkel a, welchen die Richtung der anfänglichen Geschwindigkeit mit der wagrechten Achse der x bildet, ziemlich klein ist, und die Bewegung nur so lange verfolgt wird, bis der Bewegte wieder in die Nähe der Achse der x gekommen ist, in denen also auch der Winkel τ immer sehr klein bleibt, kann man ohne großen Fehler das Quadrat der Tangente p gegen die Sinheit vernachlässigen, oder den Cosinus von τ gleich 1 sehen; man hat alsdann

$$\frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}s}=1, \quad x=s,$$

und die Gleichung (e) in S. 153 wird

$$\frac{\mathrm{d}p}{\mathrm{d}x} = -\frac{g}{v_0^2 \cos^2 \alpha} e^{\frac{2gx}{k^2}}.$$

Zwischen den entsprechenden Grenzen x und 0 für x, p und tanga für p erhält man daraus als allgemeines Integral das Aenderungsgeset;

$$p = \frac{dz}{dx} = long \alpha - \frac{k^2}{2v_0^2 cos^2 \alpha} \left(e^{\frac{2gx}{k^2}} - 1 \right).$$

Integrirt man dann zum zweitenmale mit der Beachtung, daß z mit x Rull wird, so folgt

$$s = x \left(tang \alpha + \frac{k^2}{2 v_0^2 \cos^2 \alpha} \right) - \frac{k^4}{4g v_0^2 \cos^2 \alpha} \left(e^{\frac{2g x}{k^2}} - 1 \right)$$

als Gleichung der Bahn bes Bewegten.

Um die Zeit t zu bestimmen, welche dieser lettere braucht, um vom Anfang an dis zu dem Punkte x z zu gelangen, zieht man aus der Gleichung:

$$u_{x} = \frac{dx}{dt} = v_{0} \cos \alpha \cdot e^{-\frac{gs}{k^{2}}},$$

in welcher man nun gleichfalls s burch x ersett,

$$t = \frac{1}{v_0 \cos \alpha} \int_0^{\infty} dx \cdot e^{\frac{g \cdot x}{k^2}} = \frac{k^2}{g \cdot v_0 \cos \alpha} \left(e^{\frac{g \cdot s}{k^2}} - 1 \right).$$

Endlich hat man burch die vorhergehenden Gleichungen mit gleicher Annäherung

$$\mathbf{v} = \frac{\mathrm{d}\mathbf{s}}{\mathrm{d}\mathbf{t}} = \frac{\mathrm{d}\mathbf{x}}{\mathrm{d}\mathbf{t}} \cdot \frac{\mathrm{d}\mathbf{s}}{\mathrm{d}\mathbf{x}} = \mathbf{v}_0 \cos \alpha \cdot \mathbf{e} - \frac{\mathbf{g} \mathbf{x}}{\mathbf{k}^2} \frac{\mathrm{d}\mathbf{s}}{\mathrm{d}\mathbf{x}},$$

ober wenn man auf ber rechten Seite $\frac{ds}{dx}\cos\alpha$ gleich 1 sett,

$$\mathbf{v} = \mathbf{v}_0 \mathbf{e}$$

als Ausbrucksfürseie Geschwindigkeit des Bewegten in Function der horizontalen Entfernung x. Will man dieselbe dagegen durch die Zeit t bestimmten, so mußisman in dem letzten Werthe die Exponentialgröße mittels des vorausgehenden Werthes von t eliminiren, wodurch

 $v = v_0 \frac{k^2}{k^2 + g v_0 t \cos \alpha}$

gefunden wird.

Durch die vorhergehenden Werthe von z, t und v in x, von denen die beiden ersten wieder ganz auf die in S. 75 im ersten Buche gefundenen zurückkommen, wenn die Exponentialgröße in eine Reihe entivicielt und ik ==: de genommen wird, mährend der lette für diesen Fall von der Wahrheit wenig abweichend v = vo gibt, hat die Aufgabe ihre vollständige Lösung gefunden, und man kann mittels dieser Gleichungen ebensowohl die Lage bes Bewegten am Ende einer gegebenen Zeit berechnen, als auch, wie es bei der ähnlichen Aufgabe an dem genannten Orte geschehen ist, die anfängliche Geschwindigkeit ober ihre Richtung bestimmen, welche dem Benechten gegeben werden muß, wenn er einen bestimmten Punkt treffen soll. Diese Gleichungen können aber auch bazu bienen, nach wirklich erfolgter Bewegung, bei welcher her Winkel a und die Coordinaten a und c des Ortes, wo der Bewegte am Ende ber beobachteten Zest t angekommen ist, durch birecte Messung bestimmt worden sind, die Geschwindigkeiten vo und k zu be= rechnen und damit' bie Größe der Triedkaft, welche die Rugel in Bewegung gesetzt hat, und die Stärke des Luftwiderstandes zu finden, zu welchem Zwecke man die gefundenen Gleichungen leicht unter die entsprechenben Formen bringen wird:

S. 156.

Ich beschließe dieses Rapitel mit der Untersuchung der Bewegung einer kleinen, im Verhältniß zur Luft sehr dichten Rugel, welche in den beiden Endpunkten eines horizontalen Durchmessers durch zwei gleich lange, parallele, gewichtlose und undehnbare Fäden mit zwei festen Punkten so verbunden ist, daß sie sich ohne einen andern als den Lustwiderstand um diese letztern dewegen kann, wobei ich ferner voraussetze, daß die Rugel aus ihrer Gleichgewichtslage entsernt und dann sich selbst ohne aufängliche Geschwindigkeit überlassen worden sei, so daß sich ihr Mittelspunkt in einem verticasen Kreisbogen bewegt und keine Drehung der Lugel in Bezug auf ein festes Coordinatenspstem stattsindet, daß vielsveser, handuch der Mechanit II.

mehr dersenige Durchmesset, welcher in der ansänglichen Lage der Augel lothrecht war, immer lothrecht bleibt.

Sei 1, die Länge des Fadens, welcher, im Mittelpunkte der Rugel befestigt gedacht, für unsere Betrachtung die beiden vorherzehenden ersetzen kann, und der zugleich den Halbmesser des von dem Mittelpunkte beschriedenen Kreisbogens vorstellt; serner seien wieder P und M das Gewicht in der Luft und die Masse der Augel und k, eine Geschwindigkeit, dei welcher der Widerstand der Luft dem Gewichte P derselben gleich ist; endlich sei a die anfängliche Winkelausweichung des Fadens aus der Gleichgewichtslage, I diese Ausweichung am Ende der Zeit t und $\varphi = -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}\,t}$ die Winkelgeschwindigkeit des Bewegten in demselben Augenblicke, so daß die wirkliche oder fördernde Geschwindigkeit v seines Wittelpunktes gleich $1, \varphi$ ist.

Die allgemeine Gleichung (112) nimmt für diesen Fall, indem man den Bogen mit der Zeit wachsen läßt, die Form an:

$$M\frac{d^2s}{dt^2} = P\frac{dz}{ds} - \frac{P}{k^2}\left(\frac{ds}{dt}\right)^2,$$

ober wenn man $P = Mg\left(1 - \frac{p'}{p}\right) = Mg$, sest und beachtet, daß

$$\frac{ds}{dt} = 1, \varphi \quad , \quad \frac{dz}{ds} = \sin \theta$$

ift, bie einfachere:

$$\frac{\mathrm{d}\varphi}{\mathrm{d}t} = \frac{\mathrm{g}_{,}}{\mathrm{l}_{,}}\sin\vartheta - \frac{\mathrm{g}_{,}\mathrm{l}_{,}}{\mathrm{k}_{,}^{2}}\varphi^{2},$$

und daraus folgt weiter, wenn man das erste Glieb mit — $\varphi \frac{dt}{d\vartheta} = 1$ multiplicirt, die Gleichung:

g.)
$$\frac{d \cdot \varphi^2}{d \cdot \vartheta} + 2 \frac{g}{l} \sin \vartheta = 2 \frac{g \cdot l}{k^2} \varphi^2.$$

Um biese Gleichung zu integriren, setze man

$$\varphi^2 = uw$$
, $\frac{d \cdot \varphi^2}{d \cdot \vartheta} = u \frac{d w}{d \cdot \vartheta} + w \frac{d u}{d \cdot \vartheta}$,

worin u und w zwei willkürliche Functionen von I vorstellen, über welche man so verfügt; daß die Gleichung (g) auf zwei Glieber zuräcklommt; man macht also

$$\frac{dw}{d\vartheta} - \frac{2g_i l_i}{k_i^2} w = 0, \qquad (h.$$

und die Gleichung (g) wird alsbann

$$w\frac{du}{d\vartheta} + 2\frac{g}{I}\sin\vartheta = 0.$$

Die Integration der Gleichung (h) gibt dann unter der Voraussehung, daß logn w mit I Rull wird, die Werthe:

$$logn w = \frac{2g,l}{k,^2} \mathfrak{I}, \quad w = e^{\frac{2g,l}{k,^2} \mathfrak{I}}$$

mit beren letterem bie vorhergehenbe Gleichung in die folgende übergeht:

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{u}}{\mathrm{d}\,\boldsymbol{\vartheta}} = -\,\frac{2\,\mathbf{g}}{1}\,\sin\,\boldsymbol{\vartheta}\cdot\mathbf{e}^{-\,\frac{2\,\mathbf{g}}{\mathbf{k},\mathbf{s}}}\boldsymbol{\vartheta}.$$

Das unbestimmte Integral bieses Ausbruckes ist nun, wenn man zur Abkürzung $\frac{2\,\mathrm{g}_{,\,l}}{\mathrm{k}_{,\,2}}=\mu$ sest,

$$(1+\mu^2)\Delta u = \frac{2g_1}{1}\Delta \cdot e^{-\mu \vartheta} (\cos \vartheta + \mu \sin \vartheta)$$
,

und wenn man dann beachtet, daß man für $\theta = \alpha$, $\varphi^2 = 0$ und $w = e^{\mu \alpha}$ hat, und u = 0 werden muß, so ergibt sich als bestimmtes Integral die Gleichung:

$$(1+\mu^2)u = \frac{2g}{1} \left[e^{-\mu \vartheta} (\cos \vartheta + \mu \sin \vartheta) - e^{-\mu \alpha} (\cos \alpha + \mu \sin \alpha) \right]$$

und damit erhält man für die Winkelgeschwindigkeit den Ausbruck:

$$(1+\mu^2)\varphi^2 = \frac{2g}{1} \left[\cos \vartheta + \mu \sin \vartheta - e^{\mu (\vartheta - \alpha)} (\cos \alpha + \mu \sin \alpha) \right]. (k.$$

Im tiefsten Punkte hat man 9 = 0, und man zieht damit aus der vorstehenden Gleichung für das Quadrat der Geschwindigkeit, mit welcher der Bewegte durch die Gleichgewichtslage geht, den Werth:

$$v^2 = 1^2 \varphi^2 = \frac{2g_1!}{1+\mu^2} \left[1 - e^{-\mu \alpha} (\cos \alpha + \mu \sin \alpha)\right],$$

welcher, mit dem für den leeren Raum (I. Buch, S. 101) gefundenen Ausbrucke:

 $v^2 = 2gz_0 = 2gl(1 - \cos \alpha)$

verglichen, zeigt, daß diese Geschwindigkeit in unserm jetzigen Falle kleiner ist, und zwar um so mehr, je größer μ oder je kleiner k,2 ist.

Sett man ferner in der Gleichung (k) φ gleich Rull, so zieht nan aus dem Ausdruck:

 $(\cos\vartheta + \mu\sin\vartheta)\mathbf{e} = (\cos\alpha + \mu\sin\alpha)\mathbf{e}$

alle Werthe von \mathcal{F} , für welche die Geschwindigkeit des Bewegten Rull wird. Solcher Werthe gibt es unendlich viele; der größte derselben ist offenbar $\mathcal{F}_0 := \alpha$, und für den nächsten, welcher, wie man leicht sieht, neggtiv sein muß, konn man —: \mathcal{F}_0 für. \mathcal{F} sehen, wodurch sich

$$(\cos \vartheta, -\mu \sin \vartheta) = (\cos \alpha + \mu \sin \alpha) =$$

ergibt. Beachtet man nun; daß wir es blos mit dem Widerstande ber Luft gegen eine kleine dichte Augel zu thun haben, daß also k,2 sehr größ ober u sehr klein sein wirb, und beschränken wir uns auch auf Schwingungen von kleiner Ausweichung, sommerben die Exponential=

größen & und & sehr nahe durch die beiden ersten Glieder: $1 + \mu g$, und $1 - \mu \alpha$ der Reihen dusgedrückt, in welche sie sich entwickeln lassen, und mit diesen wird die vorhergehende Gleichung, indem man durchans μ^2 vernachlässigt,

Der größte Werth von I, welcher baraus gezogen werden kann, und den wir suchen, ist von a nur sehr wenig verschieden; macht man daher I, II and kann wan

 $\cos\vartheta,=\cos\alpha+\delta\sin\alpha$, $\sin\vartheta,=\sin\alpha-\delta\cos\alpha$ setzen und das Product μ δ vernachlässigen; es ergibt sich badurch

also auch $\delta \sin \alpha = 2\mu (\sin \alpha - \alpha \cos \alpha)$,

 $\theta_{i} = \alpha - 2\mu(1 - \alpha \cot \alpha)$

als Größe der negativen Ausweichung, am Ende der ersten Schwingung. Dieser Ausdruck erfordert gerade nicht, daß die Schwingungen sehr klein sind; für solche kann man denselben noch mehr vereinfachen, indem man a eot a durch $1-\frac{1}{4}\alpha^2$ ersest, wodurch

 $\theta_{1} = \alpha - \frac{1}{2}\mu \alpha^{2}$

folgt. Bezeichnet man mun den bisherigen Werth von \bar{a} , b. i. die Ausweichung am Anfang der Bewegung mit ao, den ebengefundenen Werth von I, oder die Ausweichung am Ende der ersten Schwingung mit a1, diejenige am Ende ber zweiten Schwingung mit a2, u. s. f., so sindet man nach und nach,

$$\alpha_1 = \alpha_0 - \frac{1}{8} \mu \alpha_0^2 , \qquad \alpha_2 = \alpha_1 - \frac{1}{8} \mu \alpha_1^2 ,$$
 $\alpha_3 = \alpha_2 - \frac{1}{8} \mu \alpha_2^2 , \qquad \text{etc.}$

und schließt baraus, daß die Abnahme der Ausweichung der Schwin= gungen mit den aufeinanderfolgenden: Schwingungen selbst kleiner wird, daß diese also am Anfange der Bewegung viel schneller abnehmen, als gegen das Ende bersetben.

§. 157. Um nun auch die Schwingungsbauer für die Bewegung in der Luft kennen zu lernen, zieht man aus der Gleichung (k') wie gewöhn= lich durch Berkauschung von $\hat{\varphi}^2$ mit $\left(\frac{d\,\vartheta}{d\,t}\right)^2$ das Aenderungsgesetz:

$$\sqrt{\frac{g}{1}} \cdot \frac{dt}{d\theta} = -\frac{\sqrt{1+\mu^2}}{\sqrt{2(\cos\theta+\mu\sin\theta)-e^{\mu(\theta-\alpha)}(\cos\alpha+\mu\sin\alpha)}}$$

Entwickelt man dann unter der Voraussetzung sehr kleiner Schwingungs= bogen die Größe unter dem Wurzelzeichen nach der Maclaurin'schen Reihe nach den Potenzen von I. so sindet man zuerst

$$f(9) = \cos 9 + \mu \sin 9 - \frac{1}{2} \left(\cos \omega + \mu \sin \alpha\right);$$

$$f'(\vartheta) = -\sin\vartheta + \mu\cos\vartheta - \mu e^{\mu(\vartheta - \alpha)}(\cos\alpha + \mu\sin\alpha),$$

$$\mathbf{f}^{\boldsymbol{\omega}}(\boldsymbol{\vartheta}) = \mathbf{u} \cdot \mathbf$$

$$\mathbf{f}^{\mathbf{m}}(\mathfrak{I}) = \sin \mathfrak{I} - \mu \cos \mathfrak{I} - \mu^{\mathbf{g}} \mathbf{e}^{\mu(\mathfrak{I} - \alpha)} (\cos \alpha + \mu \sin \alpha),$$
etc.

und damit ergibt sich , wenn $e^{-\mu\alpha}$ ($\cos\alpha + \mu\sin\alpha$) = A gesetzt wird,

$$f(0) = 1 - A$$
, $f'(0) = \mu(1 - A)$, $f''(0) = -(1 + \mu^2 A)$, $f''(0) = -\mu(1 + \mu^2 A)$, etc.,

Für kleine Werthe von α und \Im genügt es dann, die britten Potenzen dieser Größen und die mit der ersten Potenz von μ multiplicirten Glieber beizubehalten und demnach $\alpha-\frac{1}{4}\alpha^3$ für sin α , $1-\frac{1}{4}\alpha^2$ für

 $\cos \alpha$, $1 - \mu \alpha$ für $e^{-\mu \alpha}$ zu setzen, wodurch man

$$A = 1 - \frac{1}{4}\alpha^2 + \frac{1}{4}\mu\alpha^3$$

und wenn dieser Werth in die vorhergehenden von f(0), f'(0), etc., und mit diesen in die Reihe:

$$f(\vartheta) = f(0) + \vartheta f'(0) + \frac{1}{4}\vartheta^2 f''(0) + \text{etc.}$$

eingeführt wird,

$$f(\vartheta) = \frac{1}{4}\alpha^2 - \frac{1}{4}\mu\alpha^3 + \frac{1}{4}\mu\alpha^2\vartheta - \frac{1}{4}\vartheta^2 - \frac{1}{4}\mu\vartheta^3$$

erhält, und man sieht auch unter bieser Form, wie es im Vorhergehensben gefunden wurde, daß $f(9)=(1+\mu^2)\frac{1}{2g}, \varphi^2$ Rull wird, entweder, wenn $9=\alpha$, oder wenn $9=-(\alpha-\frac{1}{3}\mu\,\alpha^2)$ genommen wird, im lettern Falle natürlich nur mit Vernachlässigung sehr kleiner Glieber von der Ordnung $\mu^2\alpha^4$.

Benchtet man nun weiter, daß man zur Erleichterung der Integration in dem Ausdrucke von f(9) das letzte sehr kleine Glied $\mu 9$ durch $\mu \alpha^2 9$ ersehen kann, ohne daß die für $9 = \alpha$, 9 = 0, $9 = -(\alpha - \frac{1}{2}\mu \alpha^2)$ daraus hervorgehenden Werthe sich ändern, daß demnach auch der Ausbruck:

$$f(\vartheta) = \frac{1}{4}(\alpha^2 - \frac{1}{4}\mu\alpha^3 + \frac{1}{4}\mu\alpha^2\vartheta - \vartheta^2)$$

zwischen diesen Werthen, also für die erste Schwingung nicht merklich von dem wahren Werthe von f(9) abweichen wird und macht dann zur Abkürzung

for ergibit fich $\alpha^2 - \frac{1}{2}\mu\alpha^3 = a^2$, $\frac{1}{4}\mu\alpha^2 = b$,

$$\sqrt{\frac{g}{l_i}}t = \int_{\alpha}^{\vartheta} \frac{-1}{\sqrt{a^2 + 2b\vartheta - \vartheta^2}} = arc\cos\frac{\vartheta - b}{\sqrt{a^2 + b^2}},$$

ba, wie leicht zu sehen, arc kois $\frac{\alpha-b}{\sqrt{a^2+b^2}}$ = arc cos 1 = 0 ist. Man hat baburch umgekehrt

$$9 = \frac{1}{3} \mu \alpha^2 + \left(\alpha - \frac{1}{3} \mu \alpha^2\right) \cos t \sqrt{\frac{g_{\prime}}{l_{\prime}}}$$

und zieht daraus ben Werth:

$$-\frac{d\vartheta}{dt} = \varphi = \left(\alpha - \frac{1}{3}\mu\alpha^2\right)\sqrt{\frac{g}{l_i}}\sin t\sqrt{\frac{g}{l_i}}$$

für die Winkelgeschwindigkeit in Function der Zeit.

Dieser lettere Ausbruck wird Rull, wenn t $\sqrt{\frac{g}{l}}$, die Werthe O und π erhält *), und man schließt darans, daß die Zeit T für die Daner einer Schwingung von der Größe der Schwingungsbogen, diese indessen immer sehr klein vorausgesetzt, sowie von dem Luftwiderstande unabhängig ist und immer denselben Werth:

$$s = \frac{1}{4}\mu\alpha^{3} + \left(\alpha - \frac{1}{3}\mu\alpha^{3}\right)\cos t\sqrt{\frac{g}{l_{i}}} + \frac{1}{12}\mu\alpha^{3}\cos 2t\sqrt{\frac{g}{l_{i}}}$$

unterworfen, welchen Poisson (tom. I, §. 189) auf anderem Wege absgeleitet hat. Die obigen Ansbrücke für 3 und φ sind indessen doch insofern für alle Schwingungen gältig, als α alle die verschiedenen anfänglichen Werthe α_0 , α_1 , α_2 , etc. von 3 vertreten kann, und was in dieser Bezgiehung für eine Schwingung gilt, demnach auch für alle andern richtig sein wird.

^{•)} Der Werth von φ wich wohl auch Rull, wenn t $\frac{g}{l}$ bie Werthe 2π , 3π , ... $m\pi$ erhält; man überzeugt sich aber leicht, daß der Werth von s, aus welchem derjenige von φ abgeleitet ist, nur für eine Schwingung gültig ist; denn er gibt sür t $\frac{g}{l} = 2\pi$ wieder $s = \alpha$, für $\frac{g}{l} = 3\pi$ wieder $s = -(\alpha - \frac{1}{4}\mu\alpha^2)$, n. s. s., während er nach dem vorhergehenden s. im ersten Falle $s = \alpha - \frac{1}{4}\mu\alpha^2$, im zweiten $s = -(\alpha - \frac{1}{4}\mu\alpha^2)$, n. s. s. seschen seichen Beschräntung ist übrigens auch ber zusammengesestere Ausbruck:

$$T = \pi \sqrt{\frac{1}{g_i}}$$

behålt, welcher sich von der Schwingungsbauer im leeren Raume nur dadurch unterscheibet, daß hier statt der Beschleunigung g des freien Falles im luftleeren Raume die durch den Luftbruck verminderte Beschleunigung g $\left(1-\frac{p'}{p}\right)$ in Rechnung kommt, daß also nach dem obigen Werthe die Schwingungsbauer verlängert wird, wenn g, kleiner wird ober wenn der Luftbruck zunimmt. Führt man für g, seinen Werth g $\left(1-\frac{p'}{p}\right)$ ein, so kann man dem Werthe von T wegen der Kleinheit des Bruches $\frac{p'}{p}$ auch die Form geben:

$$T = \pi \sqrt{\frac{1}{g}} \left(1 + \frac{1}{2} \frac{p'}{p}\right),$$

unter welcher die Größe der durch den Luftdruck bewirkten Verzögerung der Schwingungsdauer beffer in die Augen fällt.

Soll barnach die Schwingungsbauer ber kielnen Angel dieselbe sein, wie die eines materiellen Punktes an einem Faben von der Länge I, so muß der Faben, welcher die Augel trägt, in dem Berhältnisse $1:1-\frac{p'}{p}$ kürzer, also gleich l $\left(1-\frac{p'}{p}\right)$ sein, und umgekehrt hat man

$$I = \frac{l_{p'}}{1 - \frac{p'}{p}} = l_{p'} \left(1 + \frac{p'}{p}\right)$$

für die Länge des mathematischen Penbels, welches dieselbe Schwingungsbauer besitzt, wie die kleine Rugel.

Zweites Kapitel.

Bewegung eines festen Systems um eine feste Achse.

§. 158.

Bei der brehenden Bewegung eines festen Spstems setzen wir entweder einen Punkt besselben ober mehrere, welche in einer Geraben liegen, als unbeweglich voraus, während alle übrigen ihre Lage in Bezug auf ein sestes Coordinateuspstem fortwährend ändern und sich in unveränderlichen Entsernungen um diese Gerade, welche Drehungsachse genannt wird, ober um jenen einzelnen Punkt, den Mittelspunkt der drehenden Bewegung, herumbewegen, woraus von selbst hervorgeht, daß sie im ersten Falle nur Kreise beschreiben können, deren Genen zur Drehungsachse senkrecht sind, daß sie dagegen im zweiten Valle im Allgemeinen doppeltgekrümmte Curven beschreiben werden, deren gemeinschaftliche bezeichnende Eigenschaft die unveränderliche Länge des Fahrstrahles ist.

Beschäftigen wir uns zunächst mit der Bewegung eines festen Sy=

stems um eine feste Achse, als ber einfacheren von beiden.

Irgend ein Punkt der Geraden, welche als undewegliche Drehungsachse gedacht wird, und welche ebensowohl außerhalb, als innerhalb des
Spstems liegen kann, wenn nur das letztere auf eine unveränderliche Weise mit ihr verdunden ist, werde als Ansangspunkt eines soken Coorbinatenspstems angenommen, dessen eine Achse, z. B. die der z, mit den
Drehungsachse selbst zusammensällt, so daß alle Punkte des Spstems
sich in Kreisen bewegen, deren Gbenen zur Ebene der xy, in welcher
die Achse der x eine beliedige Richtung haben kann, parallel sind.
Sei dasin in die Rasse eines bestimmten materiellen Punktes im
System und r seine inveränderliche sentrechte Entsernung von der
Drehungsachse; seiner seien wie gewöhnlich x, y, z seine drei Coordinaten am Ende der Jeit t, P die im Allgemeinen veränderliche Intenssten am Ende der Jeit t, P die im Allgemeinen veränderliche Intensstenachsen und P. (x son P. y — y one P. x) — Yx — Xy,

binatenachsen und P. (x son P. y — y one P. x) — Yx — Xy, P(z cos Px-x cos Pz) = Xz-Zx und P(y cos Pz-z cos Py) = Zy-Yz ihre drehenden Wirtungen in Bezug auf den Anfangspunkt, und sei alles auf ähnliche Weise für die übrigen Punkte des Systems bezeichnet.

Juerst nehme man nun an, es sei nur ein einziger materieller Punkt vorhanden und am der Drehungsachse durch eine nicht dehnbare und undiegsame Gerade befestigt; es werden dann die Gleichungen (76) in S. 71 des ersten Buches seine Bewegung um die Achse der z ausdrücken, wenn man in dieselben die Bedingung einführt, daß seine Entfernung von dieser Achse unveränderlich und seine anfängliche Geschwindigkeit senkrecht zu derselben gerichtet ist. Die erste jener Gleichungen, welche nun zur Bestimmung der Bewegung allein hinreicht, nimmt dadurch die Form an:

 $mr^2\frac{d^2\omega}{dt^2}=Yx-Xy$

ober, wenn man das Aenderungsgesetz des Winkels w, welchen der unveränderliche Fahrstrahl r mit der Ebene der xx bildet, durch die Winkelgeschwindigkeit φ ersetz, die Form:

A.)
$$mr^2 \frac{d \varphi}{d t} = Yx - Xy.$$

Man könnte auch die förbernde Geschwindigkeit $\mathbf{v}=r\boldsymbol{\varphi}$ und deren Aenderungsgeset $\frac{d\mathbf{v}}{dt}=r\frac{d\boldsymbol{\varphi}}{dt}$ einführen, wodurch sich die Gleichung

$$mr\frac{dv}{dt} = Yx - Xy$$

ergäbe, welche aber hier weniger beachtenswerth ist, als die vorhergebende, da ze sich bei der Bewegung eines festen Systems um eine feste Achse weniger um die fördernde Geschwindigkeit der einzelnen Puntte handelt, welche von einem zum andern eine andere wird, als um die Winkelgeschwindigkeit derselben, welche für alle Puntte des Systems dieselbe und demzusolge auch die Winkelgeschwindigeleit ober Umdrehungsgeschwindigkeit des ganzen Systems ist, und weil es immer leicht ist, mittels dieser letztern und der Eutsernungseines bestimmten Punttes von der Drehungsachse dessen sobernde Geschwindigkeit zu berechnen.

Drückt man übrigens in den beiden vorhergehenden Gleichungen die drehende Kraft Yx — Xy nach S. 81 durch Pq sin Pz — Pp oder noch einfacher durch Mz aus, so sieht man, das inside in der Form

sen Bewegung haben, baß hier aber eine brehende Kraft als wirkende auftritt, während es dort eine fördernde war, und daß in unserm jetigen Falle die Sesthwindigkeit der Bewegung für dieselbe drehende Kraft, wenn man sich diese von dem materiellen Punkte getrennt und an dem undiegsamen Fahrstrahl r augreisend deukt, nicht blos von der Wasse des Bewegten abhängt, sondern auch von seiner Entsernung von der Drehungsachse, so daß durch dieselbe drehende Kraft Mz zwei Punkte, für welche das Product mr denselben Werth hat, die gleiche fördernde Geschwindigkeit und zwei Punkte, sür welche das Product mr denselben Werth hat, die gleiche Winkels geschwindigkeit und zwei Punkte, sür welche das Product mr denselben Winkels geschungen noch etwas näher.

Sei C, Fig. 99, der Durchschnitt der Drehungsachse mit einer burch den materiellen Punkt M gelegten senkrechten Sbene, CM der umbiegsame Fahrstrahl r und MP == P bie Intensität einer in jener Sbene senkrecht zu CM an M angreifenden Kraft, welche diesem Punkte in jeder Zeiteinheit die Bewegungsgröße mv ertheilen kann. wir uns bann biesen materiellen Punkt nebst ber an ihm thätigen Kraft nach A in die Einheit der Entfernung von C versest, so wird die Bewegungsgröße mv dieselbe bleiben, die brehende Wirkung der Braft P. dagegen, welche vorher Pr war, nun P >< 1 ober rmal kleiner werben. Soll baher diese brehende Wirkung bieselbe bleiben, also bie Kraft P noch in dem Punkte M des Fahrstrahls CM oder eine rmal größere Kraft rP in A angreifen, so muß man in A auch die r fache Masse m ober die Masserm anbringen, damit die Geschwindigkeit v benselben Werth behalt. Die Winkelgeschwindigkeit φ war abet im Punkte M gleich — und ist nun im Punkte A gleich — v, also noch rmal so groß, als bort; bamit also biese in A bieselbe ist, wie in M, so muß bie fördernde Geschwindigkeit in A selbst rmal kleiner und demnach für bieselbe Krüft die Masse noch einmal die r fache werben, und man muß folglich in der Einheit der Entfernung die Masse mre anbringen, bamit berselben von der nam-Ifchen drehenden Kraft rP biefelbe Winkelgeschwindigkeit ertheilt wird, wie der Maffe m in der Entfernung r.

Dem Producte mr² hat man einen besondern Namen gegeben, und war gemäß der Borstellung, als wenn die Masse sich nur widerstrebend der Birkung der Kräfte füge, den Namen: Erägheitsmoment; ich werde dasselbe unsern Begrissen besser entsprechend Mussen wurd.

mennen, um baburch ben Cinfluß zu bezeichnen, welchen die Masse eines Punttes und seine Entsernung von der Drehungsachse auf die von einer auf ihn wirkenden drehenden Araft erzengte wahrnehmbare Wirkung, d. h. auf die von ihr demselben mitgetheilte Winkelbeschleunigung ausübt, und ich bemerke zugleich dabei, daß das Massemoment mr² = pr r der Form nach mit einer drehenden Kraft ober einem Kraft werden dars, sondern das Meterkilogramm anch als Cinheit für die Massemomente angenommen werden kann.

S. 159.

Rach diesen Griäuterungen schließen wir ans der Gleichung (A), daß bei der brehenden Bewegung um eine seste Achse das Masse moment eines Punktes, seine Winkelgeschwindigkeit und die brehende Wirkung der an ihm thätigen Kraft in Bezug auf die Drehungsachse ganz in derselben Beziehung zu einander stehen, wie die Masse des Bewegten, seine Geschwindigkeit und die bewegende Kraft bei der geradlinigen oder die kangentiale Componente der letztern bei der in einer krummen Linie stattsindenden fortschreitenden Bewegung, daß nämlich das Product aus dem Massemoment in das Nenderungsgeset der Winkelzgeschwindigkeit in Bezug auf die Zeit das Maaß der die henden kraft in Function dexselben Beränderlichen ist, und es können hier in Bezug auf die Auftösung der Gleichung (A) ähnliche Källe unterschieden werden, wie es in §. 47 des ersten Buches sür die gerablinige Bewegung geschehen ist.

Für die gegenwärtige Betrachtung ist es aber wichtiger, die Wirstung zu untersuchen, welche die bewegende Keaft P in Folge der festen Berbindung ihres Angrissepunktes mit der Drehungsachse auf diese lettere ausübt, oder was dasselbe ist, welche Widerstände diese lettere gegen jene Wirkungen zu leisten hat.

Bu diesem Iwecke gehe ich auf die allgemeinen Gleichungen (68) der freien Bewegung eines materiellen Punktes zurück und füge darin, wie dei der gezwungenen Bewegung im dritten Abschnitte (3tex Rap.) des orsten Buches, der bewegenden Kraft P, welche eine beliedige Richtung haben kann, eine oder zur leichtern Unterscheidung der gesuchten Widerspaher kande, mehrere solche Kräste von unbekannter Intensität; dei, daß die

Bewegung des betreffenden Punktes nach Erforderniß beschränkt wird. Dazu reichen zwei Kräfte N_1 und N_2 hin, von denen die eine parallel zur Sbene der Bewegung und fortwährend gegen die feste Achse geschichtet und deren zweite parallel zur Drehungsachse thätig ist. Jene Gleichungen werden badurch, und wenn ω den Winkel bezeichnet, welschen der verdindende Fahrstrahl mit der Sbene der xz bildet,

$$m\frac{d^2x}{dt^2} = X - N_1 \cos \omega$$

$$m\frac{d^2y}{dt^2} = X - N_1 \sin \omega$$

$$0 = Z - N_2$$
(B.

Die lette berselben gibt sogleich

$$N_2 = Z = P \cos \widehat{P} z$$

und zeigt, daß der Druck, den die Achse parallel zu ihrer Richtung exleidet, blos von der dazu parallelen fördernden Componenten P cos Ps. herrührt. Ersest man dann in den beiden ersten x durch r cos wir y durch r sin wi, wodunch man, weil r unveränderlich ist, die Aenderungsgeseitet.

$$\frac{dx}{dt} = -r \sin \omega \frac{d\omega}{dt} = -\varphi y , \quad \frac{d^2x}{dt^2} = -\varphi^2x - y \frac{d\varphi}{dt} ,$$

$$\frac{dy}{dt} = r \cos \omega \frac{d\omega}{dt} = -\varphi x , \quad \frac{d^2y}{dt^2} = -\varphi^2y + x \frac{d\varphi}{dt} ,$$

erhält, so sindet man damit als Werthe der Componenten N₁ cos ω und N₁ sin ω die Ausdrücke:

$$N_1 \cos \omega = X + m y \frac{d \varphi}{d t} + m x \varphi^2 ,$$

$$N_1 \sin \omega = Y - m x \frac{d \varphi}{d t} + m y \varphi^2 ,$$

Und, welcher parallel zu einer der Coordinatenachsen auf die Drehungsachse ausgeübt wird, nicht blos nach den entsprechenden Componenten der bewegenden Kraft P und des dynamischen Druckes mr φ^2 bemessen werden kann, sondern außer dieser letztern aus dem Unterschiede zwischen der Componenten der bewegenden Kraft und dersenigen Kraft besteht; welche die Aenderung in der Geschwindigkelt des Bewegten parallel zu ber entsprechenden Coordinatenachse bewirken würde, wenn der materielle Punkt ganz seit wäre und sich auf dieselbe Weise bewegte. Denn stellt MV = v = r \varphi, Vig. 100, die Geschwindigkeit des Bewegten M in dem Augendlicke vor, wo x und y seine Coordinaten sind, und wird die drehende Bewegung als eine positive, im Sinne eines Uhrzeigers vor sich gehende vorausgesetz, so sind die zu den Achsen der x und y parallelen Componenten derselben offendar

$$-\frac{y}{r}v = -\varphi y' , + \frac{x}{r}v' = \varphi x ;$$

väre $m\frac{d\,v}{d\,t}=m\,r\,\frac{d\,\phi}{d\,t}$, und bemnach ihre Componenten nach den beisen Achsen

$$-my\frac{d\varphi}{dt} \quad unb \quad +mx\frac{d\varphi}{dt}.$$

Der Druck auf die Achse nach einer bestimmten Richtung ist bemnach um so kleiner, je mehr sich die Aenderung der Geschwindigkeit des Beswegten, in dieser Richtung genommen, der nach derselben Richtung zerlegten Wirkung der bewegenden Kraft nähert, und er ist, abgesehen von dem dynamischen Drucke, dieser Wirkung selbst gleich, wo die Geschwindigkeitsänderung nach der Richtung des Druckes Kull ist, oder wo die Richtung der Bewegung diesenige des Druckes schneibet.

Der ganze Druck N_4 ist baher wieder der Summe aus dem statischen und dem dynamischen Drucke gleich; denn multiplicirt man die erste der Gleichungen (B) mit $\cos \omega$, die zweite mit $\sin \omega$, nimmt ihre Summe und ersett die Aenderungsgesetze m $\frac{d^2 x}{dt^2}$ und m $\frac{d^2 y}{dt^2}$ durch ihre obigen Werthe, so folgt

$$N_1 = X \cos \omega + Y \sin \omega + mr \varphi^2$$
,

wie vorauszusehen war, da die beiden Glicher $X\cos\omega+Y\sin\omega$ offendar die zur Drehungsachse und zur augenblicklichen Richtung der Bewegung senkrechte Componente der Kraft P vorstellen und die zur Achse senkrechte, mit der Richtung der Bewegung zusammenfallende Componente durch die Aenderung der Geschwindigkeit des Bewegten in Anspruch genommen ist.

Die Kräfte N₁ und N₂ üben aber auch brehende Wirkungen auf die Achse der Bewegung aus und bilden demgemäß zwei Nomente, deren Achsen mit den Goordinatenachsen der x und der y zusammen=

Fellen; denn has Moment, dessen Achse die Achse der z oder die Drehungsachse selbst sein sollte, ist offenbar Rull, da die Kraft N₁, zu dieser Achse parallel ist, und die Richtung der Kraft N₁ dieselbe fortwährend schneidet. In der That sindet man auch aus den Gleichungen (B), wenn man die erste mit y, die zweite mit x multiplicirt und jene von dieser abzieht, die Gleichung:

$$N_1 (x \sin \omega - y \cos \omega) = 0 = mr^2 \frac{d\varphi}{dt} - Yx + Xy$$

welche gevade die Gleichung der Bewegung des materiellen Punktes um die feste Drehungsachse ist. Jene Widserstände nun, welche diese Achse gegen eine Drehung um die Achsen der y und der x zu leisten hat, werden ebenso erhalten, wenn man einmal die erste der Gleichuns gen (B) mit z und die dritte mit — x multiplicirt und die Summe der Producte nimmt, und dann die dritte mit y, die zweite mit — z multiplicirt und die Ergebnisse abbirt; man sindet so die Ausbrücke:

$$N_{1}z\cos\omega-N_{2}x=Xz-Zx+m\varphi^{2}xz+myz\frac{d\varphi}{dt}$$

$$N_{2}y-N_{1}z\sin\omega=Zy-Yz+m\varphi^{2}yz-mxz\frac{d\varphi}{dt}$$
(C.

beren Bedeutung leicht zu erklären ist. Die beiben ersten Glieber auf der rechten Seite bilden das Moment der bewegenden Kraft in Bezug auf die betreffende Achse, das dritte das Moment des dynamischen Pruckes und das letzte das Moment derzenigen Kraft, welche die augenblickliche Geschwindigkeitsänderung erzeugen würde, wenn der Beswegte ganz frei ware und sich auf gleiche Weise bewegte.

§. 160.

Dehnen wir nun die vorhergehenden Betrachtungen auf alle Punitz des Systems aus, und nehmen wir dasselbe zuerst wieder als ein nicht stetig zusammenhängendes, so können wir und für seine drehende Bewegung, deren Winkelgeschwindigkeit allen Punkten gemeinschaftlich ist, jeden materiellen Punkt desselben durch einen andern in der Einheit der Entsernung von der Drehungsachse ersetzt vorstellen, dessen Wasse dem Massemoment mer des ersten gleich ist, und dann alle diese letztern in einen einzigen materiellen Punkt vereinigt denken, dessen Masse der Summe ihrer Massen ober ber Summe der Massenmomente aller gegebenen Puntte gleich kommen, also durch

ausgebrückt werden muß, was einfach darauf hinauskommt, daß diese Massemomente in Bezug auf eine feste Achse ebenso zu einem resultiren den Massemoment summirt werden können, wie Kräftemomente, deren Achsen parallel sind. Bereinigen wir dann auch alle an dem Shstem thätigen drehenden Kräfte in Bezug auf die Drehungsachse zu einem einzigen Momente: $\Sigma \cdot (Yx - Xy) = \Sigma \cdot M_Z$, so erscheint das ganze Spstem auf jenen einzigen materiellen Punkt und diese resultirende Moment zurückgeführt, und die Gleichung (A) wird also wieder seine Bewegung ausdrücken, aber die Form:

113.)
$$\Sigma \cdot mr^2 \frac{d\varphi}{dt} = \Sigma \cdot (Yx - Xy) = \Sigma \cdot Mz$$

annehmen, worin q immer die Winkelgeschwindigkeit des Systems ober eines beliedigen Punktes bezeichnet, und D. mr² das Massemoment des ganzen Systems genannt wird.

Ist dieses dann ein stetig zusammenhängendes, und bezeichnen wir sein Massemoment in Bezug auf die Drehungsachse mit M, so ist nach dem Frühern leicht zu schließen, daß der Zuwachs Δ M, welchen dieses Massemoment noch durch Hinzusügung einer kleinen Masse Δ m erhält, deren Rauminhalt Δv und für welche die kleinste und größte Entsernung eines Punktes von der Drehungsachse r und $r + \Delta r$ ist, zwischen $r^2 \Delta m$ und $(r + \Delta r)^2 \Delta m$ liegt und demnach durch $(r^2 + \alpha r \Delta r) \Delta m$ ausgedrückt werden kannt. Das Verhältniß dieses Zuwachses zu dem des Raumes Δv erhält darnach den Anfangswerth:

Anf:
$$\frac{\Delta \mathfrak{M}}{\Delta v} = \text{Anf:} \frac{\Delta m}{\Delta v} (r^2 + \alpha r \Delta r) = \frac{dm}{dv} r^2 = q r^2$$
,

worin q die geometrische Dichte in der Entfernung r von der Achse bezeichnet. Werden daher alle Größen als Functionen der Coordinaten genommen, so erhält man das Acnderungsgesetz

$$\frac{d^3 m}{dx dy dz} = \frac{d^3 m}{dx dy dz} r^2 = q r^2 = q (x^2 + y^2),$$

woraus zwischen den entsprechenden Grenzen des gegebenen Körpers

114.)
$$\mathfrak{M} = \int_{x_0}^{x} dx \cdot \int_{y_0}^{y} dz \cdot q(x^2 + y^2)$$

als Ausbruck für das Massemament besselben folgt. Für Polarcoor= binaten hat man (§. 75)

$$\frac{\mathrm{d}^3 \,\mathrm{m}}{\mathrm{d}\,\mathrm{r}\,\mathrm{d}\,\omega\,\mathrm{d}\,\vartheta} = \mathrm{q}\,\mathrm{r}^2 \sin\,\vartheta\;,$$

und damit ergibt sich, wenn die Drehungsachse auch als Polar=Achse genommen wird, in welchem Falle $x^2 + y^2 = r^2 = r^2 \sin^2 \theta$ wird,

$$\mathfrak{M} = \int_{\omega_0}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} d\tau \cdot q r^4 \sin^3 \vartheta . \qquad (115.$$

Sind ferner in diesem Falle eines stetig zusammenhängenden Systems auch die Kräfte P oder ihre Componenten von den Wassetheilchen des bewegten Körpers der Intensität und Richtung nach abhängig, so kann man die Componenten der fördernden geometrischen Wirkung für den Punkt xyz, wie in §. 146, mit

$$X = q f_1(x, y, z)$$
, $Y = q f_2(x, y, z)$, $Z = q f_3(x, y, z)$,

oder zur Abkürzung mit $q f_1$, $q f_2$, $q f_3$ bezeichnen, und hat damit wie dort für die physisch en fördernden Gesammtwirkungen ΣX , ΣY , ΣZ auf einen in jenem Punkte begrenzten Körpertheil die Aenderungsgesetze:

$$\frac{d^3.ZX}{dxdydz} = qf_1, \quad \frac{d^3.ZY}{dxdydz} = qf_2, \quad \frac{d^3.ZZ}{dxdydz} = qf_3;$$

ferner gehen aus den brehenden geometrischen Wirkungen auf denselben Punkt xyz für die resultirenden Momente S.Mx, S.Mx, S.Mx, die Aenderungsgesetze:

$$\frac{d^3 \cdot \Sigma M_Z}{dx dy dz} = q(xf_2 - yf_1) , \quad \frac{d^3 \cdot \Sigma M_Y}{dx dy dz} \Rightarrow q(zf_1 - xf_3) ,$$

$$\frac{d^3 \cdot \Sigma M_X}{dx dz dz} = q(yf_3 - zf_2)$$

hervor, durch welche sich diese lettern Gesammtwirkungen ebenso, wie die erstern zwischen den entsprechenden Grenzen des Systems als dreisfache bestimmte Integrale ergeben. Im Allgemeinen wollen wir dieselben sedoch für beide Fälle, sür Systeme mit und ohne stetigen Zusammenshang nach der disherigen Weise bezeichnen, so daß mit Beachtung des Borhergehenden die Gleichung (113), in welcher man Σ . mr² auch durch ersehen kann, sür sedes sesse System das Aenderungsgesetz der Winkelgeschwindigkeit ober das Aenderungsgesetz der brehenden Bewegung um die Achse der z ausdrückt.

S. 161.

Nach diesem ist es nun nicht schwer, den Druck zu ermitteln, welschen das ganze System bei seiner Bewegung auf die Drehungsachse ausübt, sei es ein stetig zusammenhängendes oder ein aus einzelnen getrennten Punkten bestehendes System.

Die förbernde Wirkung parallel zur Achse der z, welche die Drehungsachse in der Richtung ihrer Länge zu verschieben strebt, ik einfach

$$\Sigma Z = \Sigma . P \cos \widehat{Pz}$$
;

bagegen wird der fördernde Druck, welcher senkrecht zur Drehungsachse gerichtet ist und diese parallel mit sich felbst fortbewegen will, durch

$$\Sigma (X \cos \omega + Y \sin \omega) + \Sigma \cdot mr \varphi^2$$

vorgestellt, und seine beiben Componenten nach den Achsen der x und der y sind

$$\Sigma \left(X + my\frac{d\varphi}{dt}\right) + \Sigma \cdot mx\varphi^2$$
,

$$\Sigma\left(Y-mx\frac{d\varphi}{dt}\right)+\Sigma\cdot my\varphi^2$$
,

oder mit der Beachtung, daß die Winkelgeschwindigkeit φ für alle Punkte des Systems gemeinschaftlich, mithin von dem Summenzeichen unabhängig ist, in anderer Form

$$\Sigma X + \frac{d\varphi}{dt} \Sigma my + \varphi^2 \Sigma . mx$$
,

$$\sum Y - \frac{d\varphi}{dt} \sum mx + \varphi^2 \sum my$$

Ebenso erhält man für die drehenden Wirkungen in Bezug auf die Achsen der x und der y die Ausbrücke:

$$\Sigma M_Y + \varphi^2 \Sigma \cdot m_X z + \frac{d\varphi}{dt} \Sigma m_Y z$$

$$\Sigma M_x + \varphi^2 \Sigma \cdot myz - \frac{d\varphi}{dt} \Sigma \cdot mxz$$
,

worin die Glieder Z. mxx und Z. myx für ein stetig zusammenhänsgendes System, wie die Glieder Z. mx, Z. my, welche schon bei der Bestimmung des Schwerpunktes vorgekommen sind, in dreisacht Integrale übergehen und demnach die Formen anniehmen:

$$\int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot qxz , \qquad \int_{x_0}^{x} \int_{y_0}^{y} \int_{z_0}^{z} dz \cdot qyz .$$

Wenn die Drehungsachse oder die Achse der z durch den Schwer= punkt des Systems oder durch den Mittelpunkt seiner Masse geht, so hat man

 $\Sigma.mx = 0$, $\Sigma.my = 0$;

die Componenten des senkrecht auf sie ausgeübten Druckes kommen dann auf ΣX , ΣY , also auf die des statischen Druckes der fördernden Resultirenden

 $\sqrt{(\Sigma X)^2 + (\Sigma Y)^2 + (\Sigma Z)^2}$

zurück, und der ganze fördernde Druck auf die Achse wird dieser Resultirenden selbst gleich sein.

Hat ferner die Drehungsachse im System eine solche Lage, daß auch

 $\Sigma \cdot mxz = 0$, $\Sigma \cdot myz = 0$

wird, so kommen die dresenden Wirkungen, welche auf die Arehungsachse ausgeübt werden, ebenso auf die Momente:

 $\Sigma.M_Y = \Sigma(Xz-Zx)$, $S.M_X = \Sigma(Zy-Yz)$

zursick. Für eine auf solche Weise gelegene Achse wird bemnach sowohl der fördernde als der drehende Druck Rull, wenn blos das Moment Z. Mz an dem Systeme thätig ist; die Achse hat also in diesem Falle gar keinen Druck zu erleiden und braucht während der Bewegung nicht festgehalten zu werden.

. **S.** 162.

Wenn die Drehungsachse keinen Druck erleibet, also auch keinen Widerstand zu leisten hat, so wird sich das System, auch wenn es ganz frei gegeben wird, sortwährend um diese Achse geradeso bewegen, als wenn dieselbe fest wäre, d. h. diese Achse wird weder eine sortschreitende Bewegung annehmen, noch ihre Richtung oder überhaupt ihre Lage ändern, auch wenn sie durch Nichts sestgehalten wird. Dasmit dieses eintrete, müssen sich die Werthe, welche wir vorher für die sördernden und drehenden drückenden Wirkungen auf die Drehungsachse gefunden haben, sür die zanze Dauer der Bewegung auf Rull reduziren, und dieses ist ossendar nur möglich, wenn jedes einzelne von den Gliedenm, aus welchen jene Werthe bestehen, für sich Kull ist und bleibt. Die erste Bedingung sir die Undeweglichteit der Drehungsachse wird demsungen, die sein, das sich alle Krüste, welche an dem System: thätig sind,

auf ein Moment Mz, bessen Achse mit der Drehungsachse zusammenfällt, zurücksühren lassen, so daß man hat

$$\Sigma X = 0$$
, $\Sigma Y = 0$, $\Sigma Z = 0$, $\Sigma M_X = 0$, $\Sigma M_Y = 0$.

Ist diese Bedingung erfüllt, so wird es noch auf die Lage der Achse im System oder richtiger auf die Vertheilung der Masse des Systems in Bezug auf die Prehungsachse ankommen, und die obengefundenen Ausdrücke zeigen, daß die einzigen nothwendigen und genügenden Bedingungen in dieser Hinsicht durch die schon oben angenommenen Gleichungen:

$$\Sigma \cdot mx = 0$$
 , $\Sigma \cdot my = 0$

für das Unterbleiben ber fortschreitenden Bewegung und

$$\Sigma$$
.mxz = 0, Σ .myz = 0

für die Unveränderlichkeit der Richtung der Drehungsachse ausgebrückt werden.

Die Bebeutung der beiden ersten dieser Gleichungen ist schon ausgesprochen worden; sie drücken aus, daß die Achse der z, die Drehungsachse, durch den Mittelpunkt der Wasse des Systems geht. Die Bedeutung der beiden andern Gleichungen läst sich nicht einfach aussprechen. Man kann sich aber die Producte mx, m'x', etc. als Maaße von Kräften benken, welche alle zur Achse der x parallel sind; ebenso die Producte my, m'y', etc. als Kräfte, welche zur Achse der y parallel gerichtet sind; es werden dann Z.mx und Z.my die allgemeinen Resultirenden dieser Kräfte sein, und man hat nach der Lehre von der Gesammtwirkung paralleler Kräfte für die Entsernungen z4 und z2 der Richtungen dieser Resultirenden von der Ebene der xy die Gleichungen:

$$z_1 = \frac{\sum . mxz}{\sum . mx}$$
, $z_2 = \frac{\sum . myz}{\sum . my}$.

Die vorhergehenden Gleichungen:

$$\Sigma$$
. mxz = 0, Σ . myz = 0

drücken demnach aus, daß diese Richtungen in der Ebene der xy selbst liegen, oder daß die Masse des Systems zu beiden Seiten dieser Ebene so vertheilt ist, daß sich die Kräfte: $mr=m\sqrt{x^2+y^2}$, $m'r'=m'\sqrt{x'^2+y'^2}$, etc. um jede in dieser Ebene liegende Achse und folglich um den Ansangspunkt selbst im Gleichgewichte halten.

Wenn bemnach diese beiben letzten Bedingungsgleichungen für eine als Achse der z angenommene Drehungsachse befriedigt werden, so

l

genige et, ben Anfangspunkt seine solche Achse wird beshalb Haupts Drehungsachse ober türzer Hauptachse des Systems für dies sen Punkt genannt. Ist dann dieser Punkt zugleich Mittelpunkt der Masse des Systems, oder mit andern Worten, ist die Drehungs-achse eine Hauptachse für den Massemitzelpunkt ober Schwerpunkt, in welchem Faste auch die beiden ersten Bedingungs-gleichungen:

 $\Sigma.mx = 0$, $\Sigma.my = 0$

befriedigt werden, so bedarf es, wie erwähnt, auch keines Hindernisses mehr gegen die fortschreitende Bewegung der Drehungsachse, und man nennt deshalb eine solche Hauptachse im Schwerpunkte eine natürliche Drehungsachse des Systems.

Aus dem Vorhergehenden wird man leicht schließen, daß wenn für irgend einen Punkt eines festen Systems in Bezug auf ein durch densselben gelegtes rechtwinkliges Coordinatenspstem zu gleicher Zeit die drei Gleichungen:

Z.mxy = 0, Z.mxz = 0, Z.myz = 0 (116. bestehen, jede der drei Coordinatenachsen eine Hauptachse für diesen Punkt sein wird, sowie die drei Gleichungen:

 $\mathcal{Z}.mx = 0$, $\mathcal{Z}.my = 0$, $\mathcal{Z}.mz = 0$ (117.

Systems geht, daß gebe dieser Achsen durch den Mittelpunkt der Masse bes Systems geht, daß also der betreffende Punkt selbst dieser Mittelpunkt ist; die sechs vorhergehenden Gleichungen zusammen sprechen demnach die nothwendigen und genügenden Bedingungen dafür aus, daß drei durch den Schwerpunkt gelegte rechtwinklige Coordinatenachsen natür= liche Drehungsachsen des Systems sind.

Die Hauptachsen stehen in einer sehr innigen Beziehung zu den Massemomenten des Systems und besitzen in dieser Hinsicht sehr besachtenswerthe Eigenschaften, welche, ehe wir die drehende Bewegung weiter verfolgen, erörtert werden mussen.

§. 163.

Untersuchen wir zuerst, ob es in jedem Punkte eines festen Systems Hauptachsen gibt, und wie viele.

Dazu nehmen wir irgend einen beliebigen Punkt des Systems als Durchschnittspunkt breier unter sich rechtwinkligen., sonst aber willkürlich

gerichteten Coordinatenathsen an und dellaten bas Massemontenk Metes Systems in Bezug auf eine durch senen Punkt gehende, gegen die drei Achsen beliedig geneigte Gerade, welche als Orehungsachste gedackt und deren Alchtung durch die drei Wintel a., β , γ zwischen ihr und jenen Achsen bestimmt werde, durch die Coordinaten der einzelnen materiellen Punkte des Systems aus.

Die Entfernung r eines soichen Pundes, bessen Masse und Coordinaten m, x, y und z seien, von dieser Drehungsachse ist nämlich nach §. 20 der Eink.

$$r = \sqrt{x^2 + y^2 + z^2 - (x \cos \alpha + y \cos \beta + z \cos \gamma)^2}$$

$$= \sqrt{(x\cos\beta - y\cos\alpha)^2 + (z\cos\alpha - x\cos\gamma)^2 + (y\cos\gamma - z\cos\beta)^2},$$

und man zieht baraus in anderer Form

$$r^2 = (y^2 + z^2) \cos^2 \alpha + (z^2 + z^2) \cos^2 \beta + (z^2 + y^2) \cos^2 \gamma$$

$$-2zy \cos \alpha \cos \beta - 2zz \cos \alpha \cos \gamma - 2yz \cos \beta \cos \gamma.$$

Das Massemoment dieses Punktes in Bezug auf dieselbe Drehungsachse ist demnach

$$mr^2 = m(y^2 + z^2) cos^2 \alpha + m(x^2 + z^2) cos^2 \beta + m(x^2 + y^2) cos^2 \gamma$$

 $-2mx\dot{y}\cos\alpha\cos\beta-2mxz\cos\alpha\cos\gamma-2m\dot{y}z\cos\beta\cos\gamma$

und man wird leicht einsehen, baß die brei Factoren:

$$m(y^2+z^2)$$
, $m(x^2+z^2)$, $m(x^2+y^2)$

die Massemomente des betressenden Punktes in Bezug auf die drei Coordinatenachsen, diese als Drehungsachsen gedacht, vorstellen.

Der Ausbruck für das Massemoment $\mathfrak{M}=\Sigma$. mr² des ganzen Systems in Bezug auf die allgemeine Drehungsachse wird nach diesem

118).
$$\begin{cases} \mathbf{M} = \sum m(y^2+z^2)\cos^2\alpha + \sum m(x^2+z^2)\cos^2\beta + \sum m(x^2+y^2)\cos^2\gamma \\ -2\sum mxy\cos\alpha\cos\beta - 2\sum mxz\cos\alpha\cos\gamma - 2\sum myz\cos\beta\cos\gamma, \end{cases}$$

und wenn man dann beachtet, daß die Winkel α , β , γ für alle Punkte des Spstems unverändert bleiben, daß also die Functionen $\cos \alpha$, $\cos \beta$, $\cos \gamma$ Factoren aller Glieber derselben Summe sind, ferner daß die Ausbrücke:

Die Russtruce:

$$\Sigma \cdot m(y^2 + z^2)$$
, $\Sigma \cdot m(x^2 + z^2)$, $\Sigma \cdot m(x^2 + y^2)$

die Massemomente des ganzen Systems in Bezing auf : die! drei Conts dinaten=Achsen vorstellen, so kann man diese durch die Bezeichnung:

abkürzen und ebenso zur Abkürzung

I.mxy = , , .mxz = , .myz = feten, und man erhält so einfacher

als Ansbruck für das Massemoment des ganzen Systems in Bezug auf die allgemein angenommene Drehungsachse.

Dieser Werth ändert sich nun für dasselbe Coordinatenspstem nur mit den Winkeln α , β , γ und diese Aenderung wird eine stetige werzden, wenn man der Drehungsachse eine stetige Bewegung innerhalb des Systems um den Anfangspunkt gibt, wodurch dieselbe nach und nach alle mögliche Lagen einnimmt und die Winkel α , β , γ alle mögliche, mit der Bedingung: $\cos^2\alpha + \cos^2\beta + \cos^2\gamma = 1$ vereindare Werthe annehmen. Das Wassemoment Wi wird auf diese Weise, wie die genannten Winkel, eine veränderliche Größe, und wir können uns die Beziehung zwischen ihr und jenen Winkeln oder zwischen ihr und der Zage der Verhungsachse auf folgende Art anschaulich machen.

Man sețe

$$\mathfrak{M} = \frac{1}{\mathfrak{r}^2} \quad , \qquad \mathfrak{r} = \frac{1}{\sqrt{\mathfrak{M}}}$$

und denke sich diese stetig veränderliche, von den Winkeln α , β , γ abhängige Größe \mathbf{r} als Fahrstrahl auf die Drehungsachse vom Anfangspunkte aus aufgetragen, so daß daburch ein Punkt bestimmt wird, desseu Coordinaten: \mathbf{r} , α , β , γ sind; die vorhergehende Gleichung nimmt daburch die Form an:

$$1 = \mathfrak{A} t^2 \cos^2 \alpha + \mathfrak{B} t^2 \cos^2 \beta + \mathfrak{C} t^2 \cos^2 \gamma$$

-2Fr² $\cos \alpha \cos \beta - 2$ Gr² $\cos \alpha \cos \gamma - 2$ Hr² $\cos \beta \cos \gamma$ und wird die Gleichung einer Fläche, die jene Beziehung zwischen der Lage der Drehungsachse und dem Massemoment des Systems durch diejenige der Lage ihres Fahrstrahls zu seiner Länge anschautich darftellt. Führt man dann die rechtwinkligen Coordinaten:

$$\xi = \mathbf{r} \cos \alpha$$
 , $\eta = \mathbf{r} \cos \beta$, $\zeta = \mathbf{r} \cos \gamma$

ein, so zeigt bie neue Form:

120.)
$$1 = \mathfrak{A}\xi^2 + \mathfrak{B}\eta^2 + \mathfrak{C}\zeta^2 - 2\mathfrak{F}\xi\eta - 2\mathfrak{G}\xi\zeta - 2\mathfrak{G}\eta\zeta$$
,

daß dies die Gleichung eines Ellipsoids ist, das seinen Mittelpunkt im Anfang der Coordinaten hat, dessen Achsen aber mit den Achsen der Coordinaten nicht zusammenfallen, was man einestheils aus der Abwesenheit der Glieder mit den einfachen Potenzen von ξ , η , ζ und anderntheils aus der Anwesenheit der drei Glieder mit den Producten $\xi\eta$, $\xi\zeta$, $\eta\zeta$ der Veränderlichen schließt. Der erstere Schluß kaun sibrigens auch daraus gezogen werden, daß die Lage der Drehungsachse dieselbe ist, ob man sie durch die Winkel α , β , γ oder durch die Winkel $\pi - \alpha$, $\pi - \beta$, $\pi - \gamma$ bestimmt, daß also auch das Wassemoment in beiden Fällen dasselbe sein muß; es wird demnach dieselbe Länge \mathbf{r} sedesmal nach zwei entgegengesetzen Richtungen vom Anfangspunkte aus aufgetragen, oder dieser letztere halbirt alle Geraden, die sinnerhalb unserer Fläche durch denselben gezogen werden, und ist folgsich Wittelpunkt dieser Fläche.

Man kann nun immer die Coordinatenachsen so brehen, daß sie mit den Achsen des Ellipsoids zusammenfallen und die Gleichung dieser Fläche die Form annimmt:

121.)
$$1 = \mathfrak{A}\xi^2 + \mathfrak{B}\eta^2 + \mathfrak{C}\zeta^2,$$

daß also die Glieder mit den Producten der Veränderlichen Rull wers den, d. h. daß man hat

$$\mathfrak{F} = \Sigma \cdot m\xi \eta = 0$$
, $\mathfrak{G} = \Sigma \cdot m\xi \zeta = 0$, $\mathfrak{S} = \Sigma \cdot m\eta \zeta = 0$,

und diese Gleichungen zeigen, daß in diesem Falle die neuen Coordinaten= Achsen, also die Achsen des Ellipsoids, Hauptachsen des Systems für den Mittelpunkt des Ellipsoids oder für den als Anfang der Coor= dinaten angenommenen Punkt des Systems sind.

Es gibt bemnach in jedem Punkte eines festen Systems drei unter sich rechtwinklige Hauptachsen und folglich auch in jedem festen System drei natürliche Drehungsachsen, deren Richtungen je zwei einen rechten Winkel unter sich einschließen.

Die geometrischen Halbachsen unseres Ellipsoids ergeben sich durch die Vergleichung der zuletzt erhaltenen Gleichung desselben mit der allgemeinen Mittelpunktsgleichung:

$$\frac{x^2}{a^2} + \frac{y^2}{b^2} + \frac{z^2}{c^2} = 1 ,$$

innd gwar findet man .

$$a = \frac{1}{\sqrt{2}}, \quad b = \frac{1}{\sqrt{2}}, \quad c = \frac{1}{\sqrt{C}};$$

man schließt baraus, daß der kleinsten Achse, welche zugleich der kleinste Fahrstrahl des Ellipsoids ist, das größte, der größten Achse, welche zugleich der läugste Fahrstrahl ist, das kleinste Massemoment entspricht. Die Hauptachsen zeichnen sich demnach auch daburch aus, daß sich unter den drei Massemomenten des Systems in Bezug auf diese Achsen das größte und kleinste unter allen Massemomenten besindet, welche das System in Bezug auf eine durch ihren Durchschnittspunkt gehende Achse erhalten kann.

Die vorhergehende Betrachtung bietet dann auch das Mittel, um die Hauptachsen für einen gegebenen Punkt eines Körpers zu bestimmen. Man wählt dazu drei willkürliche Coordinatenachsen und berechnet für diese die Massenmomente A. B., S und die mit F., S, H bezeichneten Größen, stellt damit die Gleichung des vorher betrachteten Glipsoids, welches wir Gllipsoid der Massemomente nennen wollen, auf und dreht nun die Coordinatenachsen so, daß die Coeffizienten F', S' der Producte E' η' , E' ζ' , η' ζ' der neuen Coordinaten Rull werden. Dazu werden wieder die allgemeinen Beziehungen in S. 22 der Einleitung zwischen den Coordinaten eines Punktes in Bezug auf zwei verschiedene Coordinatenspsteme dienen, und die Winkel w., ψ , ϑ , welche sich aus den Bedingungsgleichungen:

$$8'=0$$
 , $8'=0$

ergeben, werden die Lage der gesuchten Hauptachsen in Bezug auf die zuerst angenommenen Coordinatenachsen bestimmen. Ein einfaches Beisspiel für diese Bestimmung wird man in §. 168 sinden.

§. 164.

Rehmen wir nun diese Hauptachsen eines beliedigen Punktes im System als Achsen eines Coordinatensystems an, so erhält der Ausbruck für das Massement des Systems in Bezug auf eine durch denselben Punkt gehende Drehungsachse, welche die Winkel α , β , γ mit jenen Achsen bildet, die Form:

$$\mathbf{M} = \mathbf{M} \cos^2 \alpha + \mathbf{M} \cos^2 \beta + \mathbf{G} \cos^2 \gamma , \qquad (122.$$

worin immer noch A, B, C bie Massemomente in Bezug auf die drei Coordinatenachsen, also jetzt in Bezug auf die drei Hauptachsen vorstellen. Es genügt demnach, diese Massemomente des gegebenen Spstems in Bezug auf seine drei Hauptachsen in einem bestimmten Punkte herzustellen, um das Massemoment desselben in Bezug auf jede andere Drehungsachse, die durch denselben Punkt geht, einfach berechnen zu können.

Aber auch diese Hauptachsen haben im Allgemeinen eine solche Lage im Spstem, daß es für die Rechnung schwierig und umständlich wird, die Massemente in Bezug auf sie unmittelbar allgemein auszudrücken, abgesehen davon, daß es im Allgemeinen sehr schwer ist, die Lage dieser Hauptachsen von vornherein und ohne Hülse der Massemomente zu bestimmen. Glücklicherweise ist dies auch nicht nothwendigz denn es reicht hin, die Massemomente eines Systems in Bezug auf seine natürliche Drehungsachsen berechnen zu können, um damit einsach das Massemoment desselben in Bezug auf jede andere Drehungsachse zu erhalten, deren Lage gegen sene drei Hauptachsen im Mittelpunkte der Masse vollständig bestimmt ist.

Um dies nachzuweisen, lege ich durch diesen Mittelpunkt der Masse bes gegebenen Systems ein beliedig gerichtetes rechtwinkliges Coordinatensystem und bezeichne wieder die Winkel, welche irgend eine innershalb ober außerhalb des Systems liegende, mit diesem aber sest verbundene Gerade, die Drehungsachse, mit den drei Achsen jenes Systems bildet, mit α , β , γ , die Coordinaten eines bestimmten Punktes dersselben mit x, y, z. Sin dem System angehörender materieller Punkt, dessen Coordinaten x, y, z sind, ist von dieser Drehungsachse um eine Länge r entsernt, für welche man nach s. 20 der Einl. den Ausdruck hat:

$$r^{2} = (x-x_{1})^{2} + (y-y_{1})^{2} + (z-z_{1})^{2}$$

$$- [(x-x_{1})\cos\alpha + (y-y_{1})\cos\beta + (z-z_{1})\cos\gamma]^{2},$$

womit der Werth für sein Massemoment in Bezug auf die Drehungs-Achse nach einigen Umwandlungen die Form annimmt:

$$mr^{2} = m(x - x_{i})^{2} sin^{2} \alpha + m(y - y_{i})^{2} sin^{2} \beta + m(z - z_{i})^{2} sin^{2} \gamma$$

$$-2m(x - x_{i})(y - y_{i}) cos \alpha cos \beta - 2m(x - x_{i})(z - z_{i}) cos \alpha cos \gamma$$

$$-2m(y - y_{i})(z - z_{i}) cos \beta cos \gamma.$$

Das Massemoment Mt des ganzen Systems in Bezug auf dieselbe Gerade wird benmach, wenn man entwickelt und beachtet, daß die

Colidinatium, ; 'y, ; z, , siwie die Winks & ; ; , , , für alle Glies der berfelben: Summe geineinschaftlich. find, die Form annehmen:

 $\mathbf{DR} = \sum_{\mathbf{x}} \mathbf{m} (\mathbf{x}^2 \sin^2 \alpha + \mathbf{y}^2 \sin^2 \beta + \mathbf{z}^2 \sin^2 \gamma - 2 \mathbf{x} \mathbf{y} \cos \alpha \cos \beta$ $-2 \mathbf{x} \mathbf{z} \cos \alpha \cos \gamma - 2 \mathbf{y} \mathbf{z} \cos \beta \cos \gamma)$ $+ \mathbf{M} (\mathbf{x},^2 \sin^2 \alpha + \mathbf{y},^2 \sin^2 \beta + \mathbf{z},^2 \sin^2 \gamma - 2 \mathbf{x}, \mathbf{y}, \cos \alpha \cos \beta$ $-2 \mathbf{x}, \mathbf{z}, \cos \alpha \cos \gamma - 2 \mathbf{y}, \mathbf{z}, \cos \beta \cos \gamma)$

 $-2(x,\sin^2\alpha-y,\cos\alpha\cos\beta-z,\cos\alpha\cos\gamma)\Sigma. mx$ $-2(y,\sin^2\beta-x,\cos\alpha\cos\beta-z,\cos\beta\cos\gamma)\Sigma. my$ $-2(z,\sin^2\gamma-x,\cos\alpha\cos\gamma-y,\cos\beta\cos\gamma)\Sigma. mz$

Die beiben ersten Zeilen bieses Ausbruckes sind aber, wie leicht zu sehen tst, wenn man für sin²a, etc. die Werthe 1—cos²a=cos²β+cos²y wieder einführt, vollkommen gleichbedeutend mit dem Werthe (118) von We, sie stellen also das Massemoment des ganzen Systems in Bezug anf eine durch den Anfangspunkt der Coordinaten, nun zugleich Massemittelpunkt des Systems, gehende Achse vor, welche die Winkel a., β, γ mit den Coordinatenachsen bildet, also zu der durch den Punkt x, y, z, gehenden Drehungsachse parallel ist. Ferner sindet man durch Bergleichung der beiden folgenden Zeilen mit dem Werthe von r² im vorhergehenden. S., daß iber Factor von ider Masse M des ganzen Systems das Quadrat der senkrechten Entsernung l des Ansangspunktes von der obengenannten Drehungsachse oder auch den Abstand dieser letztern von der zu ihr parallelen, durch den Ansangspunkt gehenden Geraden wiedenkatt. Endlich gibt die Woraussehung, daß der Ansangspunkt der Schwenstelt. Endlich gibt die Woraussehung, daß der Ansangspunkt der Schwens ist, die Gleichungen (117):

 $\Sigma.mx = 0$, $\Sigma.my = 0$, $\Sigma.mz = 0$,

Wohnech die noch übrigen Glieder bes Werthes von MV verschwinden. Dieser Werth kommt demnach auf den Ausbruck:

 $\mathbf{M} = \mathbf{M} \cos^2 \alpha + \mathbf{M} \cos^2 \beta + \mathbf{G} \cos^2 \gamma - 2\mathbf{G} \cos \alpha \cos \beta$ $-2\mathbf{G} \cos \alpha \cos \gamma - 2\mathbf{G} \cos \beta \cos \gamma$ $+ \mathbf{M} 1^2$

pund und zeigt, das das Massemoment eines festen Systems in Bezug amf eine beliebige Drehungsachse dem Masse= momentidesseiben in Bezug auf eine parallele durch den Schwerpunkt gehende Achse und dem Massemomente des bie ganze Masse bes Systems in sich vereinigenden Mittelpunttes ber Masse in Bezug auf die gegebene Achse zusammen gleich ist.

Werden die Hauptachsen im Massemittelpunkt als Coordinaten-Achsen genommen, so hat man $\mathfrak{F}=0$, $\mathfrak{G}=0$, $\mathfrak{S}=0$ und demnach einfacher

123.)
$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} \cos^2 \alpha + \mathfrak{B} \cos^2 \beta + \mathfrak{C} \cos^2 \gamma + M1^2$$
,

worin nun A, B, C die Massemomente des Systems in, Bezug auf diese Hauptachsen vorstellen, deren Lage meistens leicht zu erkennen ist, sowie denn auch die Bestimmung der ebengenannten Massemomente A, B, C für regelmäßige geometrische Körper von constanter Dichte keine Schwierigkeit darbietet.

Aus dem vorhergehenden Sate folgt dann noch, daß das Massemoment in Bezug auf eine beliebige Achse immer größer ist, als das in Bezug auf die parallele durch den Massemittelpunkt gezogene Gerade, und daß demnach das kleinste Massemoment in Bezug auf diesen letztern Punkt überhaupt das kleinste für das gegebene System ist.

S. 165.

Gehen wir nun wieber zu ber allgemeinen Gleichung:

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} \cos^2 \alpha + \mathfrak{B} \cos^2 \beta + \mathfrak{C} \cos^2 \gamma$$

zurück, in welcher **A**, **B**, **C** bie Massemomente eines festen Systems in: Bezug auf drei Hauptachsen für einen beliebigen, als Anfang der Coordinaten genommenen Punkt desselben parstellen und **M** dessen Massemoment für eine durch denselben Punkt gelegte Drehungsachse, deren Lage in Bezug auf jene Achsen durch die Winkel α , β , γ bestimmt ist, bezeichnet. Wird in diesem Ausbrucke α , β , γ hat man

 $\mathfrak{M} = \mathfrak{A}(\cos^2\alpha + \cos^2\beta) + \mathfrak{C}\cos^2\gamma = \mathfrak{A}\sin^2\gamma + \mathfrak{C}\cos^2\gamma;$

vas Massemoment M wird demnach unabhängig von den Winkeln a und β und behält denselben Werth für alle Drehungsachsen, welche denselben Winkel γ mit der Achse des Massemomentes S bilden. Man schließt daraus, daß wenn die Wassemomente für zwei Hauptachsen einander gleich sind, die Wassemomente für alle Drehungsachsen, welche deuselben Winkel mit der dritten Hauptachse bilden, gleiche Werthe haben. Man wird sich

auth leicht überzeugen, daß in biesem Falle das durch die Gleichung (120) dargestellte Ellipsoid der Massemomente in ein Um= drehungsellipsoid übergeht, und daraus wird man weiter schließen, daß alle zur geometrischen Achse dieses Körpers senkrechte Geraden haupt ach sen sein muffen. Dasselbe folgt übrigens auch aus bem Werthe von Mt; denn da die Achse der z eine Hauptachse ist, so hat man

$$\Sigma \cdot mxz = \mathbf{G} = 0$$
 , $\Sigma \cdot myz = \mathbf{G} = 0$,

der allgemeine Werth von M wird demnach für unsern Fall, wo die Massemomente in Bezug auf alle Achsen, die zur Achse der z senkrecht find, gleiche Werthe haben,

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} \sin^2 \gamma + \mathfrak{C} \cos^2 \gamma - 2\mathfrak{F} \cos \alpha \cos \beta .$$

Für $\gamma = \frac{1}{4}\pi$ muß man aber immer haben

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A}$$
,

also ...

$$\mathfrak{F} = \mathfrak{T},$$

$$\mathfrak{F} = \mathfrak{D} \cdot \mathsf{mxy} = 0,$$

und diese Bedingung zeigt in Verbindung mit den vorhergehenden:

$$\mathbf{G}=0\ ,\quad \mathbf{S}=0\ ,$$

daß irgend zwei zur Achse der z senkrechte Coordinatenachsen auch Hauptachsen find.

Dieser Fall findet offenbar bei jedem homogenen Körper, welcher von einer Umbrehungsfläche begrenzt wird, für alle Punkte der geom e= trischen Achse:ober der Geraden statt, um welche sich die erzeugende Curve drehen muß und welche für alle ihre Punkte die dritte Haupt= achse vorstellt, während man leicht sieht, daß irgend zwei zu ihr und unter sich sentrechte Geraden als die beiden andern Hauptachsen genom= men werden können, für welche die Massemomente gleich sind. findet ebenso statt für ein homogenes Prisma, bessen Querschnitt ein regelmäßiges Vieleck ist, für alle Punkte ber geometrischen Achse, u. s. k.

Wird ferner in der obigen Gleichung U = B = C, so hat man

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A}(\cos^2\alpha + \cos^2\beta + \cos^2\gamma) = \mathfrak{A}$$

und folgert daraus, daß wenn die Massemomente in Bezug auf drei hauptachsen in einem Bunkte bieselben Werthe haben, bas Massemoment in Bezug auf jebe andere Gerabe, welche durch benfelben Punkt geht, auch den gleichen Werth hat.

Dies ift 3. B. nicht nur bei ber Augel und dem Würfel für ben Mittelpunkt der geometrischen Begrenzung und der Maffe der Fall, fanbern kann auch bei den vorbergenannten Umdrehungsförpern und Prisuen vorkommen und zwar für Panite der geomekrischen Achfe, wo das Massemoment in Bezug auf eine zu dieser Achse seutvechte Gerade burch eine entsprechende Entsernung vom Massemittelpunkte dem Masser momente für die geometrische Achse gleich geworden ist, was natürlich voraussetzt, das dieses keptere Massemoment größer ist, als das für jede andere durch den Schwerpunkt gezogene Gerade. Wir werden später die Lage solcher Punkte näher bestimmen.

Umgekehrt läßt sich auch wieder zeigen, daß wenn die Massemomente in Bezug auf alle Achsen besselben Punktes gleich sind, alle diese Achsen auch als Hauptachsen anzusehen sind. Denn nimmt man irgend drei in diesem Punkte sich rechtwinklig durchkreuzende Geraden als Coordinatenachsen an, so hat man für das Massemoment in Bezug auf irgend eine andere Gerade, welche mit jenen die Winkel &, \beta, \chi einesselbsteit, den Werth:

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} \cos^2 \alpha + \mathfrak{B} \cos^2 \beta + \mathfrak{C} \cos^2 \gamma - 2\mathfrak{F} \cos \alpha \cos \beta \\ -2\mathfrak{G} \cos \alpha \cos \gamma - 2\mathfrak{F} \cos \beta \cos \gamma,$$

und da nach der Voraussetzung alle Massemomente gleich sein sollen, so hat man $\mathfrak{M} = \mathfrak{A} = \mathfrak{B} = \mathfrak{C}$

und demnach, welches auch die Winkel a, β , γ sein mögen,

F $\cos \alpha \cos \beta +$ G $\cos \alpha \cos \gamma +$ H $\cos \beta \cos \gamma = 0$. Diese Bedingung kann aber nur erfüllt werden, wenn

$$\mathfrak{F} = \Sigma \cdot mxy = 0$$
, $\mathfrak{G} = \Sigma \cdot mxz = 0$, $\mathfrak{S} = \Sigma \cdot myz = 0$

ift, und diese Gleichungen sprechen aus, daß die willkürlich gewählten Coordinatenachsen Hauptachsen sind; es müssen folglich alle Geraden, welche durch deuselben Aufangspunkt gehen, Haupts Achsen sein.

Einfacher folgt übrigens dieser Schluß wieder aus der Betrachtung, daß das Ellipsoid der Massemomente für diesen Fall in eine Rugel übergeht, für welche jeder Durchmesser eine geometrische Achse ist.

S. 166.

Untersuchen wir ferner, für welche Puntte: eines festen Spostems bie Hauptachsen parallel gerichtet fub.

Seien x,, y,, z, die Coordinaten eines Punktes M., für wolchen die Lage ober Richtung der Panpunhen bekannt ist in Bezog auf ein

Weistelnittiges Coordinatenspstem, bessen Ansteing der Mittelpunkt der Weiste ist und, dessen Achsen zu den Hauptachsen des Punktes M paseulled sind, und x, y, x die Coordinaten eines dem System angehörtenden materiellen Punktes, dessen Winste m sei. Man hat dann als Bedingungen, das drei durch den Punkt x,, y,, z, gezogene und einzeln den Coordinatenachsen parallele Geraden Hauptachsen für diesen Punkt sind, indem man sich das Coordinatenspstem einen Augenblick parallel mit sich selbs nach M verlegt denkt, die Meichungen

$$\Sigma \cdot m(x-x_i)(y-y_i) = 0$$
, $\Sigma \cdot m(x-x_i)(z-z_i) = 0$, $\Sigma \cdot m(y-y_i)(z-z_i) = 0$;

man hat aber-auch wieder als Bedingungen, daß der Anfang der Coor= dinaten der Mittelpunkt der Masse ist,

$$\Sigma.mx = 0$$
, $\Sigma.mz = 0$, $\Sigma.mz = 0$,

und baburch werden die vorhergehenden Gleichungen mit gleichen Beachtungen, wie früher, und indem man wieder die Masse Z.m des Syssems durch M ersetz,

$$\Sigma \cdot mxy + Mx, y = 0$$
, $\Sigma \cdot mxz + Mx, z = 0$,
 $\Sigma \cdot myz + My, z = 0$. (124.

Betrachtet man nun die Coordinaten x,, y,, z, als veränderliche und zieht aus den vorstehenden Gleichungen ihre Werthe, so wird man die Coordinaten aller Punkte erhalten, für welche die Hauptachsen den Coordinatenachsen, also auch einander selbst parallel sind. Diese Gleichungen geben aber für jede zener Veränderlichen im Allgemeinen mur zwei gleiche und entgegengesetzte Werthe, z. B. für x, die Werthe:

$$x_{i} = \pm \sqrt{\frac{\Sigma \cdot mxy \cdot \Sigma \cdot mxz}{\Sigma \cdot myz}}.$$

So gibt also im Allgemeinen nur noch einen Punkt, für welchen die Hamptachsen zu deuen im Punkte M ober x, y, z, parallel sind, und dieser zweite Punkt liegt so, daß seine Berbindungslinie mit dem Punkte M durch den Mittelpunkt der Masse geht und von dem letztern halbirt wird.

Solcher Punkte, deren Hauptachsen zu denen des Punktes M parallel sind, gibt es dagegen sehr wele, wenn wenigstens eine der Hauptachsen dieses Punktes zu einer Hauptachse des Schwerpunktes parallel ist. Denn diese Boronssehung: bedingt nach der vorhergehenden Annahme, das eine der Goordinatenachsen, 23. B. die der z., eine Hauptachse im Schwert

punkte ist, während die beiben andern Coordinatenachsen noch willklickich ober vielmehr noch zu den Hauptachsen des gegebenen Punktes parallel sind und natürlich auch noch in der Ebene der beiden andern Haupt= Achsen des Massemittelpunktes liegen; man hat darnach

$$\Sigma \cdot mxz = 0$$
 , $\Sigma \cdot myz = 0$,

und die drei Gleichungen (124) verwandeln sich in folgende:

125.) Z.mxy+Mx,y, = 0, Mx,z, = 0, My,z, = 0. Die erste bieser Gleichungen zeigt, daß x, und y, nicht Rull werden können, ohne daß auch Z.mxy Rull wird, in welchem Falle dann alle drei Coordinatenachsen Hauptachsen im Schwerpunkte wären, was noch nicht stattsinden soll. Die beiden andern Gleichungen geden demnach z, = 0, und man schließt darans, daß alle Punkte, welche ihre Hauptachsen einzeln unter sich und zugleich eine derselben, aber nur eine, zu einer Hauptachse im Schwerpunkte parallel haben, in der Ebene der beiden andern Hauptachsen des Massemittelpunktes liegen.

Die erste ber vorhergehenden Gleichungen, unter die Form:

$$x, y, = \frac{\sum m x y}{M}$$

gebracht, zeigt ferner, daß alle diese Punkte in einer gleichsettigen Hyperbel liegen, beren Asymptoten zu den Hauptachsen des Punktes M parallel sind. Ist also die Ebene der Fig. 101 die Ebene zweier Hauptachsen OA, OB im Mittelpunkte O der Masse eines gegebenen Systems und M ein Punkt dieser Ebene, für welchen OC und OD die Richtungen seiner beiden Hauptachsen angeben, so darf man nut durch O die beiden Parallelen OX und OY zu OC und OD ziehen und nach der bekannten Eigenschaft der Hyperbel:

$$xy = a^2$$
,

worin der Werth von a² durch die Lage des Punktes M, nämlich durch die Fläche des Rechtecks Op Mq bestimmt wird, zwischen den Parallelen OX und OY als Asymptoten die Curven UGV und U'G'V' construiren, um in den letztern den Ort aller Punkte zu kennen, für welche die Hauptachsen parallel zu denen des Punktes M. sind.

Will man die Lage und Gestalt dieser Eurven in Bezug auf die beiden Hauptachsen des Schwerpunktes, welche in berselben Sbene liegen, erhalten, so kann man die laufenden Coordinaten im Bezug auf die lettern Achsen für die Punkte des Spstems mit u., v., für die gesuchten Punkte M oder für die Hyperbel mit u,, v, und den Winkel zwischen den Achsen der x und u mit ω bezeichnen; man hat dann

$$x = u \cos \omega - v \sin \omega$$
, $x_i = u_i \cos \omega - v_i \sin \omega$,

$$y = v \cos \omega + u \sin \omega$$
, $y = v \cos \omega + u \sin \omega$,

und die lette Gleichung nimmt mit der Beachtung der Bedingungs= gleichung: Σ . mu $\mathbf{v} = 0$ die Form an:

$$\mathbf{M}(\mathbf{u},^2-\mathbf{v},^2)+\mathbf{M}\mathbf{u},\mathbf{v},\cot 2\omega+\Sigma\cdot\mathbf{m}(\mathbf{u}^2-\mathbf{v}^2)=0.$$
 Sest man ferner barin

$$\Sigma \cdot m(u^2-v^2) = \Sigma \cdot m(u^2+z^2) - \Sigma \cdot m(v^2+z^2) = \Xi - \Xi ,$$

wo **U** und **B** die Massemomente des Systems in Bezug auf die beisen Hauptachsen OA und OB vorstellen und wobei vorausgesetzt sein soll, daß **U** größer als **B** ist, und setzt nach einander u,=0, v,=0, so zieht man daraus entweder

$$\mathbf{v}_{,} = 0$$

$$\mathbf{v}_{,} = \pm \sqrt{\frac{\mathbf{M} - \mathbf{M}}{\mathbf{M}}} \quad \text{ober} \quad \begin{cases} \mathbf{v}_{,} = 0 \\ \mathbf{u}_{,} = \pm \sqrt{-\frac{\mathbf{M} - \mathbf{M}}{\mathbf{M}}} \end{cases}$$

als Coordinaten der Durchschnittspunkte G und G' der Hyperbeläste mit den Achsen OA und OB, und man sieht, daß unter der obigen Vor= aussehung: A > B, die letten Werthe von u, unmöglich sind, daß diese Durchschnittspunkte also immerauf derjenigen Haupt= Achse liegen, für welche das Wassemoment daskleinere ist.

Wird aber **A** = **B**, so löst sich die Hyperbel in zwei im Schwer= punkte sich rechtwinklig schneibende Gerade auf, von denen die eine durch den gegebenen Punkt M geht und eine Hauptachse für diesen Punkt ist, von denen folglich die zweite zur andern Hauptachse dieses Punktes in derselben Ebene parallel läuft.

Sollen ferner die Punkte bestimmt werden, welche ihre drei Haupt= Achsen zu denen des Massemittelpunktes parallel haben, so wird man sogleich diese letztern als Coordinatenachsen annehmen und erhält daburch die Bedingungen:

$$\Sigma \cdot mxy = 0$$
, $\Sigma \cdot mxz = 0$, $\Sigma \cdot myz = 0$, burch welche die Gleichungen (124) auf

$$x, y, = 0$$
, $x, z, = 0$, $y, z, = 0$ (126.

zurückkommen. Diese letztern können aber gleichzeitig nur baburch Decer, handbuch ber Mechanik II. 28 befriedigt werben, daß man entweder alle drei Beränderlichen Anu sest, so daß man hat

$$\mathbf{x}_{\prime} = 0 \quad , \quad \mathbf{y}_{\prime} = 0 \quad , \quad \mathbf{z}_{\prime} = 0 \quad ,$$

womit der Mittelpunkt der Masse selbst gemeint ist, oder daß man je zwei derselben als Null annimmt, so daß man hat

$$x, = 0$$
 ober $x, = 0$ ober $z, = 0$ ober $z, = 0$,

womit die Punkte auf den drei Coordinatenachsen bezeichnet sind und woraus folgt, daß alle Punkte auf den Hauptachsen des Mittelpunktes der Masse oder auf den natürlichen Drehungs- Achsen des Systems, aber auch nur diese ihre Hauptachsen zu den letztern parallel haben.

§. 167.

Um endlich die Lage ber Punkte zu sinden, für welche alle Geraden Hauptachsen, oder für welche die Massemomente in Bezug auf
alle hindurchgehende Geraden gleich sind, wird man schließen, daß weil
alle Geraden in diesen Punkten Hauptachsen sein sollen, auch die zu
den Hauptachsen im Schwerpunkte parallelen Geraden Hauptachsen sein
müssen und daß deßhalb zufolge des Vorhergehenden solche Punkte nur
auf einer der Hauptachsen im Mittelpunkte der Masse liegen können.

Nehmen wir bemnach an, daß ein solcher Punkt in der Achse der z liegez sei z, seine Entfernung vom Anfangspunkte, dem Mittelpunkte der Masse, und bezeichnen A., &, & wie bisher die Massemomente in Bezug auf die drei Haupt = und Coordinatenachsen der x, y und z. Die Massemomente in Bezug auf drei Gerade, die durch den gesuchten Punkt parallel zu den genannten Achsen gelegt werden, sind dann nach Lehrsat (123)

$$\mathfrak{A} + Mz^2$$
, $\mathfrak{B} + Mz^2$, \mathfrak{C} ,

und da diese alle gleich sein mussen, wenn der gesuchte Punkt die verlangte Eigenschaft besitzen soll, so hat man

$$\mathfrak{A}=\mathfrak{B} \quad , \quad \mathfrak{C}-\mathfrak{A}=Mz^2=\mathfrak{C}-\mathfrak{B} \quad ,$$

und baraus ergibt sich

$$z_{i} = \pm \sqrt{\frac{6-21}{M}}$$

als die gesuchte Entfernung jenes Punttes vom Anfange der Coordinaten. Dieser Ausdruck set als Bedingung seiner Möglichkeit voraus, daß C> Aift, und es kann demnach die Bedingung für das Vorshandensein von Puntten, in denen alle Gerade Hauptachsen sind, sibereinstimmend mit dem, was schon in §. 165 bemerkt wurde, dahin ausgesprochen werden: Die Massemomente in Bezug auf zwei Hauptachsen im Mittelpunkte der Masse müssen gleich und kleiner sein als das für die britte Hauptachse. Ist diese Bedingung erfüllt, so gibt es, wie der vorhergehende Werth von z, zeigt, immer zwei solcher Punkte auf der britten oder einzelnen Hauptachse (da in der Ebene der beiden andern offendar alle Geraden Pauptachsen sind) und zwar in gleichen Abständen vom Schwerpunkte.

Sind alle drei Massemomente A, W und E einander gleich, so wird z, = 0; der Mittelpunkt der Masse ist dann der einzige Punkt des Systems, in welchem alle Geraden Hauptachsen sind, wie es beim Würfel und der Kugel offenbar der Fall ist.

§. 168.

Das Massemoment eines stetigen Systems in Bezug auf eine als Achse der z genommene Gerade wird nach §. 160 (114 und 115) allgemein durch eines der breifachen Integrale:

$$\mathfrak{M} = \int_{x_0}^{X} dx \cdot \int_{y_0}^{Y} dz \cdot q(x^2 + y^2)$$

ober

$$\mathfrak{M} = \int_{\omega_0}^{\omega} d\omega \cdot \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} d\vartheta \cdot \int_{\mathbf{r}_0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{r} \cdot q \, r^4 \sin^3 \vartheta$$

gefunden, und zwar durch ersteres in Function der rechtwinkligen Coorsdinaten x, y, z, durch letteres in Function der Polarcoordinaten ω , \mathcal{F} , r oder der diesen Coordinaten zukommenden Grenzwerkhe. Wir haben ferner gesehen, daß es genügt, die Massemomente in Bezug auf die Hauptachsen im Schwerpunkte des gegebenen Systems unmittelbar durch die dorstehenden Formeln zu bestimmen, weil mit diesen Masse-Momenten das Massemoment desselben Systems in Bezug auf jede andere Drehungsachse nach der Gleichung (123) leicht berechnet werden kann; ich werde mich beshalb auch für die Anwendung der obigen

Ausbrücke auf die Bestimmung der genannten Massemomente beschränzten und zwar für homogene oder in allen Theisen gleich dichte Körper, so daß q eine unveränderliche Größe ist.

Sei zuerst ein rechtwinkliges Parallelepiped gegeben und die Länge seiner drei Ranten durch a, b, c bezeichnet. In diesem Körper sind die Hauptachsen im Mittelpunkte offenbar zu den Kanten parallel; denn nimmt man den Mittelpunkt als Ansang der Coordinaten und zwar die Achse der x parallel zur Kante a, die der y zur b, die der z zur c, so hat man, wie leicht zu sehen ist,

$$\Sigma \cdot m x y = q \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} dz \cdot x y = 0$$

$$\Sigma \cdot m x z = q \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} dz \cdot x z = 0$$

$$\Sigma \cdot m y z = q \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} dz \cdot y z = 0$$

$$\sum \cdot m y z = q \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} dz \cdot y z = 0$$

und schließt aus diesen Ausbrücken ferner, daß auch in jedem andern Punkte dieser Achsen drei zu den Kanten parallele Gerade Hauptachsen sind.

Für das Massemoment & in Bezug auf die Achse der z hat man

$$\mathbf{G} = q \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}c} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}c} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}b}^{+\frac{1}{4}c} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}b} \int_{-\frac{1}{4}c}^{+\frac{1}{4}c} \int_{-\frac{1}{4}a}^{+\frac{1}{4}a} \int_{-\frac{1$$

bezeichnet man also die Masse qube des Parallelepipeds wieder mit M, so ergeben sich nach den Regeln der Symmetrie

$$\mathfrak{G} = \frac{1}{12} M (a^2 + b^2) , \quad \mathfrak{B} = \frac{1}{12} M (a^2 + c^2) , \quad \mathfrak{A} = \frac{1}{12} M (b^2 + c^2)$$

als Werthe der Massemomente A, B, S in Bezug auf die drei natürlichen Drehungsachsen des Körpers. Wenn man a > b und b > c hat, so ist das erste das größte, das letzte das kleinste derselben und dieses dann auch überhaupt das kleinste Massemoment, welches ein Parallelepiped erhalten kann.

Mit den eben gefundenen Werthen erhält man für das Masse-Moment in Bezug auf eine Drehungsachse, welche mit den obigen Paupt = oder Coordinatenachsen oder mit den Kanten des Parallelepi= peds die Winkel α , β , γ bildet und um k Längeneinheiten von dem Wittelpunkte entfernt ist, den Ausbruck:

$$\mathbf{M} = \frac{1}{11} M \left[(a^2 + b^2) \cos^2 \gamma + (a^2 + c^2) \cos^2 \beta + (b^2 + c^2) \cos^2 \alpha \right] + M k^2.$$

Für eine Diagonale z. B. hat man, $a^2 + b^2 + c^2 = d^2$ geset,

$$\cos^2 \alpha = \frac{a^2}{d^2}$$
, $\cos^2 \beta = \frac{b^2}{d^2}$, $\cos^2 \gamma = \frac{c^2}{d^2}$, $k = 0$,

und bamit wird

$$\mathfrak{M} = \frac{1}{6} \, \mathbf{M} \, \frac{\mathbf{a}^2 \, \mathbf{b}^2 + \mathbf{a}^2 \, \mathbf{c}^2 + \mathbf{b}^2 \, \mathbf{c}^2}{\mathbf{a}^2 + \mathbf{b}^2 + \mathbf{c}^2} \, .$$

Soll bagegen die Kante c selbst Drehungsachse sein, so ist

$$\alpha = \frac{1}{4}\pi$$
, $\beta = \frac{1}{4}\pi$, $\gamma = 0$ ober $= \pi$, $k^2 = \frac{1}{4}(a^2 + b^2)$,

und baburch ergibt sich einfach

$$\mathfrak{M} = \frac{1}{4} \mathbb{M} (a^2 + b^2) ,$$

woraus wieder ähnliche Ansbrücke für die beiden andern Kanten ab= geleitet werden können.

Diese Werthe können uns nun bazu bienen, die Lage der Haupt-Achsen für den Mittelpunkt der Kante c zu bestimmen. Legen wir dazu durch diesen Punkt drei Coordinatenachsen, von denen die der z' mit dieser Kante selbst zusammenfällt, die der x' parallel zur Kante a, die der y' parallel zur Kante b ist, so haben wir als Massemomente in Bezug auf diese Achsen

$$\mathbf{M} = \frac{1}{18} \mathbf{M} (b^2 + c^2) + \frac{1}{4} \mathbf{M} b^2$$

$$= \frac{1}{18} \mathbf{M} (4b^2 + c^2) ,$$

$$\mathbf{M} = \frac{1}{18} \mathbf{M} (a^2 + c^2) + \frac{1}{4} \mathbf{M} a^2$$

$$= \frac{1}{18} \mathbf{M} (4a^2 + c^2) ,$$

$$\mathbf{C} = \frac{1}{4} \mathbf{M} (a^2 + b^2) .$$

Ferner hat man

$$\mathbf{S} = q \int_{0}^{\mathbf{a}} d\mathbf{x} \cdot \int_{0}^{\mathbf{b}} d\mathbf{y} \cdot \int_{-\frac{1}{2}c}^{+\frac{1}{2}c} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{x} \mathbf{y} = \frac{1}{2} q a^{2} b^{2} c = \frac{1}{2} \mathbf{M} a b ,$$

$$\mathbf{S} = q \int_{0}^{\mathbf{a}} d\mathbf{x} \cdot \int_{0}^{\mathbf{b}} d\mathbf{y} \cdot \int_{-\frac{1}{2}c}^{+\frac{1}{2}c} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{x} \mathbf{z} = 0 ,$$

$$\mathbf{S} = q \int_{0}^{\mathbf{a}} d\mathbf{x} \cdot \int_{0}^{\mathbf{b}} d\mathbf{y} \cdot \int_{-\frac{1}{2}c}^{+\frac{1}{2}c} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{y} \mathbf{z} = 0 .$$

Die beiden letten Werthe zeigen sogleich, übereinstimmend mit den Ersörterungen des S. 166, daß die Kante c selbst eine Hauptachse für ihren Mittelpunkt ist. Die Gleichung (120) für das Ellipsoid der Massemomente wird dann

$$1 = \mathfrak{A}\xi^2 + \mathfrak{B}\eta^2 + \mathfrak{C}\zeta^2 - 2\mathfrak{F}\xi\eta$$

und nimmt, wenn

$$\xi = \xi' \cos \omega - \eta' \sin \omega$$

$$\eta = \eta' \cos \omega + \xi' \sin \omega$$

eingeführt wird, die Form an:

$$1 = (\mathfrak{A} \cos^2 \omega + \mathfrak{B} \sin^2 \omega - 2\mathfrak{F} \sin \omega \cos \omega) \xi'^2$$

$$+ (\mathfrak{A} \sin^2 \omega + \mathfrak{B} \cos^2 \omega + 2\mathfrak{F} \sin \omega \cos \omega) \eta'^2$$

$$+ \mathfrak{C} \zeta^2 - 2[(\mathfrak{A} - \mathfrak{B}) \sin \omega \cos \omega + \mathfrak{F} (\cos^2 \omega - \sin^2 \omega)] \xi' \eta'.$$

Die Bedingung, daß der Coeffizient von ξ' η' Rull werden soll, gibt daher

$$\Re \cos 2\omega = (\Re - \mathfrak{A})\sin 2\omega$$
, $\tan 2\omega = \frac{\Re}{\Re - \mathfrak{A}}$

ober mit den obigen Werthen von A, W und F

$$tang 2\omega = \frac{3ab}{4(a^2-b^2)}.$$

Ist demnach ABCD, Fig. 102, der Hauptschnitt des Parallelepipeds durch die Mitte A der Kante c, also AB = a, AC = b, und macht man AF = \frac{1}{2}a, schneibet mit AB = CE die AE ab und zieht FG parallel zu CE, dann GH parallel zu AB, so ist

$$\widehat{HAB} = 2 \omega$$
 , $\widehat{XAB} = \frac{1}{2} \widehat{HAB} = \omega$;

benn man hat

j.

$$AE = \sqrt{a^2 - b^2}$$
,
 $AE : AF = AC : AG = EH$,
 $\sqrt{a^2 - b^2} : \frac{8}{4}a = b : \sqrt{a^2 - b^2} tang 2\omega$.

Es sind demnach AX und AY die beiden andern Hauptachsen für den Punkt A.

Eine fernere Anwendung derselben Formel bietet das Ellipsoid mit drei ungleichen Achsen 2a, 2b, 2c, dessen Gleichung auf den Mittelpunkt und diese Achsen bezogen, die Form hat:

$$\frac{x^2}{a^2} + \frac{y^2}{b^2} + \frac{z^2}{c^2} = 1 \quad \text{ober} \quad x'^2 + y'^2 + z'^2 = 1 .$$

Daß diese geometrischen Achsen auch die natürlichen Drehungsachsen sind, liegt auf der Hand; man hat übrigens auch sogleich

$$\begin{split} \Sigma \cdot m x y &= q \int_{-a}^{+a} \int_{-b\sqrt{1-x'^2}}^{+b\sqrt{1-x'^2}} \int_{-c\sqrt{1-x'^2-y'^2}}^{+c\sqrt{1-x'^2-y'^2}} xy \\ &= 2qc \int_{-a}^{+a} \int_{-b\sqrt{1-x'^2}}^{+b\sqrt{1-x'^2}} xy \sqrt{1-\frac{x^2}{a^2}-\frac{y^2}{b^2}} = 0, \end{split}$$

also auch durch Vertauschung der Achsen

$$\Sigma . mxz = 0$$
, $\Sigma . myz = 0$.

Das Massemoment & in Bezug auf die Achse der z ist dann mit den= selben Grenzen

$$\mathbf{E} = \mathbf{q} \int_{-\mathbf{a}}^{+\mathbf{a}} \int_{-\mathbf{b}\sqrt{1-\mathbf{x}'^2}}^{+\mathbf{b}\sqrt{1-\mathbf{x}'^2}} \int_{-\mathbf{c}\sqrt{1-\mathbf{x}'^2-\mathbf{y}'^2}}^{+\mathbf{c}\sqrt{1-\mathbf{x}'^2-\mathbf{y}'^2}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{x}^2 + \mathbf{q} \int_{-\mathbf{a}}^{+\mathbf{a}} \int_{-\mathbf{b}\sqrt{1-\mathbf{x}'^2}}^{+\mathbf{a}\sqrt{1-\mathbf{x}'^2}} \int_{-\mathbf{c}\sqrt{1-\mathbf{x}'^2-\mathbf{y}'^2}}^{+\mathbf{c}\sqrt{1-\mathbf{x}'^2-\mathbf{y}'^2}} d\mathbf{z} \cdot \mathbf{y}^2 \cdot \mathbf{y}^2 \cdot \mathbf{y}^2$$

Der erste Theil bieses Werthes, der mit C_1 bezeichnet werden soll, gibt zuerst, wenn man $1-\frac{x^2}{a^2}$ durch u^2 erset,

$$\mathbf{G}_{1} = 2qc \int_{-a}^{+a} dx \cdot x^{2} \int_{-bu}^{+bu} \sqrt{u^{2} - \frac{y^{2}}{b^{2}}},$$

und da man, wie schon öfter abgeleitet worden,

$$\int_{-b \, u}^{+b \, u} \sqrt{u^2 - \frac{y^2}{b^2}} = \frac{1}{2} \pi b u^2 = \frac{1}{2} \pi b \left(1 - \frac{x^2}{a^2}\right)$$

hat, so folgt

$$\mathbf{G}_{1} = \pi q b c \int_{-a}^{+a} dx \cdot x^{2} \left(1 - \frac{x^{2}}{a^{2}}\right) = \frac{4}{15} \pi q a^{3} b c$$

$$= \frac{1}{5} M a^{2},$$

wo $M = \frac{1}{4}\pi abc$ die Masse des Ellipsoids vorstellt.

Auf dieselbe Weise läßt sich dann auch der zweite Theil **C**2 des Werthes von **C** sinden; einfacher aber kommt man dazu, wenn man die Veränderlichen oder vielmehr die Ordnung in der Integration ändert; denn man hat offenbar auch

$$\mathbf{E}_{2} = q \int_{-b}^{+b} \frac{dy}{dx} \cdot \int_{-a\sqrt{1-y'^{2}}}^{+a\sqrt{1-y'^{2}}} \int_{-c\sqrt{1-y'^{2}-x'^{2}}}^{+c\sqrt{1-y'^{2}-x'^{2}}} y^{2}$$

und schließt daraus, daß nur ein Tausch zwischen b und a im ersten Theile **C**4 vorzunehmen ist, um den zweiten zu erhalten.

Daburch ergibt sich sogleich

$$\mathbf{G}_2 = \frac{4}{15}\pi qab^3c = \frac{4}{5}Mb^2$$

unb

$$\mathbf{E} = \mathbf{E_i} + \mathbf{E_2} = \frac{1}{5} M (a^2 + b^2),$$

und daraus ist wieder leicht zu schließen, daß man auch haben wird

$$\mathfrak{A} = \frac{1}{2} M (b^2 + c^2) , \qquad \mathfrak{B} = \frac{1}{2} M (a^2 + c^2) .$$

In Bezug auf die durch den Endpunkt der größten Achse 2a, parallel zur kleinsten 2c, gezogene Tangente hat man daher

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{C} + Ma^2 = \frac{1}{2}M(6a^2 + b^2)$$
.

Für ein Umbrehungsellipsoid, bessen geometrische Achse die Achse 2c der erzeugenden Ellipse ist, wird a = b, und daher nuch

$$\mathfrak{A} = \mathfrak{B} = \frac{1}{5} M (a^2 + c^2);$$

das dritte Massemoment in Bezug auf die geometrische Umdrehungsachse wird dagegen einfach

 $\mathbf{G} = \frac{1}{5} \mathbf{M} \mathbf{a}^2$

und ist das kleinste Massemoment für den Mittelpunkt, wie für jeden andern, wenn a < c.

Das Elipsoid geht in eine Kugel über, wenn a = b = c = r wird, und man hat als Massemoment für jeden Durchmesser:

$$\mathfrak{A} = \frac{1}{5} M r^2 ,$$

woraus sofort

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} + Mr^2 = \frac{7}{5}Mr^2$$

als Wassemoment in Bezug auf eine Tangente folgt. Für eine hohle Kugel endlich, beren Halbmesser R und r sind, sindet man, wenn in dem vorstehenden Werthe von A die Wasse M durch $\frac{1}{4}\pi q R^3$ ersett wird,

$$\mathfrak{A} = \frac{8}{15}\pi q (R^5 - r^5)$$

und, um die Masse wieder als Factor einzuführen, in anderer Form

$$\mathbf{M} = \frac{4}{3}\pi q (R^3 - r^3) \cdot \frac{2}{5} \frac{R^5 - r^5}{R^3 - r^3} = \frac{2}{5} M \frac{R^5 - r^5}{R^3 - r^3}$$

als Massemoment für einen beliebigen Durchmesser.

Ans dem in Polarcoordinaten ausgebrückten Werthe von **M** zieht man eine einfache Formel für alle von Umdrehungsflächen bes grenzte Körper, in Bezug auf die geometrische Umdrehungsachse.

Rimmt man nämlich biese Achse als Achse der z, so werden die Grenzen von ω unabhängig von den übrigen Veränderlichen und sind 0 und 2π ; der Ausbruck (115) nimmt daher die Form an:

$$\mathbf{m} = 2\pi q \int_{\mathbf{r}_0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{r} \cdot \int_{\mathbf{r}_0}^{\mathbf{r}} d\mathbf{r} \cdot \mathbf{r}^4 \sin^3 \mathbf{r} .$$

Es ist aver auch

$$r\cos\vartheta=z$$
 , $-r\sin\vartheta=\frac{dz}{d\vartheta}$, $r^2\sin^2\vartheta=r^2$, $r^2=r^2+z^2$, $r=r^2+z^2$, $r=r^2+z^2$,

und bemnach hat man

$$\mathfrak{M}=2\pi q\int_{r_0}^{r}\int_{\vartheta_0}^{\vartheta}d\vartheta.r.r^2\sin^2\vartheta.r\sin\vartheta=2\pi q\int_{r_0}^{r}\int_{\vartheta_0}^{\vartheta}d\vartheta.r.^3\frac{dr}{dr}\left(-\frac{dz}{d\vartheta}\right).$$

In diesen Ausbrücken stellt, wie man sieht, r, die Entfernung eines Punktes von der Drehungsachse und z dessen Abstand von der Ebene der xy vor; man kann deshalb die r, durch x erseigen und die Lage eines Punktes durch seinen Ort in der erzeugenden Curve zwischen den Beränderlichen x und z ausdrücken, von denen die letztere als die unadhängige genommen werden soll, so daß die Gleichung der erzeugenden Curve die Form:

$$x = f(z)$$

annimmt. Sind dann mit der Beachtung, daß die z abnehmen, wenn die I wachsen, z und zo die Grenzwerthe von z, welche den Grenzewerthen I und I entsprechen, so hat man für einen vollen (massiven) Umdrehungskörper

$$\mathbf{m} = 2\pi q \int_{z_0}^{z} \int_{0}^{f(z)} dz \cdot x^8 = \frac{1}{2}\pi q \int_{z_0}^{z} dz \cdot [f(z)]^4.$$

Für einen hohlen dagegen, welcher von zwei Umdrehungsflächen begrenzt wird, deren Gleichungen

$$x_1 = f_1(z)$$
, $x_0 = f_0(z)$

find, findet man baraus ben Ausdruck:

$$\mathbf{m} = 2\pi q \int_{z_0}^{z} dz \cdot \int_{x_0}^{x_1} dx \cdot x^3 = \frac{1}{2}\pi q \int_{z_0}^{z} dz \cdot (x_1^4 - x_0^4) ,$$

in welchem man zur Abkürzung x_1 und x_0 statt $f_1(z)$ und $f_0(z)$ beisbehalten hat.

S. 171.

Ist z. B. die erzeugende Linke eine Gerade, welche den Winkel y mit der Achse der z bildet und durch die man eine Regelfläche erhält, so kann die Gleichung derselben die Form:

$$x = r + z lang \gamma$$

erhalten, und man sindet damit zwischen den Grenzen h und 0 für zals Massemoment eines senkrecht zur Achse abgeschnittenen vollen Resgels in Bezug auf die mit der geometrischen Achse zusammenkallende Hauptachse

$$\mathbf{\mathfrak{C}} = \frac{1}{2}\pi q \int_0^h dz \cdot (r + z \, tang \, \gamma)^4$$

$$= \frac{1}{10}\pi q \frac{(r + h \, tang \, \gamma)^5 - r^5}{tang \, \gamma},$$

ober wenn man nun

$$r + h tang \gamma = R$$
, $tang \gamma = \frac{R - r}{h}$

set, in einfacherer Form:

$$\mathbf{E} = \frac{1}{10}\pi qh \frac{R^5-r^5}{R-r} = \frac{3}{10}M \frac{R^5-r^5}{R^3-r^3}$$

ba, wie man weiß, die Masse M eines solchen Regels durch

$$\mathbf{M} = \frac{1}{3}\pi qh(R^2 + Rr + r^2) = \frac{1}{3}\pi qh\frac{R^3 - r^3}{R - r}$$

ausgebrückt wirb.

Soll ber Regel ein spiter sein, so wird r = 0 und

$$\mathbf{C} = \frac{1}{10} \pi q h R^4 = \frac{3}{10} M R^2 ;$$

für einen Chlinder dagegen hat man R = r, und wenn man den gemeinschaftlichen Factor R - r im Zähler und Nenner des obigen Werthes von Centfernt und dann erst R für r sett, so sindet man

$$\mathfrak{G} = \frac{1}{4}\pi q h R^4 = \frac{1}{4}M R^2$$

wo bann M immer die Masse bes entsprechenden Körpers vorstellt.

Vergleichen wir nach biesen Werthen die Massemomente eines Regels, einer Rugel und eines Cylinders unter der Voraussehung, daß die Massen und Halbmesser dieser Körper gleich sind, so verhalten sich dieselben wie 3:4:5. Haben diese Körper aber gleiche Dichte, gleiche Durchmesser und Höhen, in welchem Valle sich ihre Massen bekanntlich wie 1:2:3 verhalten, so hat man

als das Verhältniß ihrer Massemomente in Bezug auf ihre geonietrische Achsen.

Bezeichnet man ferner ben äußern und innern Halbmesser eines hohlen Cylinders mit R₄ und R₀, so hat man für die geometrische Achse das Massemoment

$$G = \frac{1}{4}\pi qh(R_1^4 - R_0^4) = \frac{1}{4}M(R_1^2 + R_0^2)$$

und für den Fall, daß der Unterschied der beiden Halbmesser gegen den mittleren Halbmesser $R = \frac{1}{4}(R_1 + R_0)$ sehr Aein ist, kann man

$$R_1 = R + \delta \quad , \quad R_0 = R - \delta$$

setzen und de gegen Re vernachlässigen, wodurch sich einfach

$$\mathbf{G} = \mathbf{M}\mathbf{R}^2$$

ergibt, so daß das Massemoment sehr nahe dasselbe ist, als wenn die ganze Masse in dem Endpunkte des mittleren Halbmessers vereinigt wäre.

Das Massemoment eines Cylinders in Bezug auf eine zur geometrischen Achse senkrechte Hauptachse kann nur mittels des allgemeinen Werthes von M gefunden werden. Nimmt man dazu diese HauptsAchse wieder als Achse der z, die geometrische Achse als Achse der z und den Ansangspunkt der Coordinaten in der Mitte berselben, so hat man

$$z=\pm\sqrt{r^2-y^2}\,,$$

und damit wird das Massemoment C

$$\mathbf{E} = 2q \int_{-\frac{1}{2}h}^{+\frac{1}{2}h} \int_{-r}^{+} dy \cdot \sqrt{r^2 - y^2} + 2q \int_{-\frac{1}{2}h}^{+\frac{1}{2}h} \int_{-r}^{+r} dy \cdot y^2 \sqrt{r^2 - y^2}$$

$$= \frac{1}{12} \pi q h r^2 (h^2 + 3r^2) = \frac{1}{12} M (h^2 + 3r^2).$$

Für einen im Verhältniß zu seiner Länge sehr bünnen Cylinder kann man $\frac{3\,r^2}{h^2}$ gegen 1 vernachlässigen und findet

$$\mathfrak{C} = \frac{1}{12} M h^2$$

als angenäherten Ausbruck für das betreffende Massemoment.

§. 172.

Sei noch eine halbe Ellipse als Erzeugende genommen, um das Massemoment des Umdrehungsellipsoids in Bezug auf die geometrische Umdrehungsachse unmittelbar abzuleiten. Die Gleichung dieser Curve wird die Form:

$$\frac{x^2}{a^2} + \frac{z^2}{c^2} = 1$$
 ober $x'^2 + z'^2 = 1$

annehmen, und bamit hat man

$$= 2\pi q \int_{-c}^{+c} \int_{0}^{a \sqrt{1-z'^{2}}} dx \quad x^{3} = \frac{1}{2}\pi q a^{4} \int_{-c}^{+c} \left(1-\frac{z^{2}}{c^{2}}\right)^{2};$$

die weitere Ausführung gibt

$$\mathfrak{G} = \frac{8}{15}\pi q a^4 c = \frac{2}{5}Ma^2$$
,

wie oben gefunden wurde.

Ift a die größere von den beiden Achsen der erzeugenden Ellipse, so ist das Massemoment Egrößer als jedes Massemoment A=\frac{1}{2}M(a^2+c^2) in Bezug auf irgend eine durch den Mittelpunkt gehende, zur Achse c senkrechte Gerade. Es sind also bei dem abgeplatteten Umdrehungs=Ellipsoid alle Bedingungen für das Vorhandensein eines Punktes, in welchem jede beliedige Gerade eine Hauptachse ist, erfüllt, und es gibt, wie oben gezeigt wurde, zwei solche Punkte auf der Keinen Achse c. Die Entsernung z dieser Punkte vom Mittelpunkte wird nach (127) durch den Werth:

$$z = \pm \sqrt{\frac{C - 21}{M}} = \pm \sqrt{\frac{1}{5}(a^2 - c^2)}$$

ausgebrückt, welchem man auch bie Form:

$$z = \frac{1}{5} ae \sqrt{5} = 0,4472..ae$$

geben kann, wenn man die absolute Excentricität $\sqrt{a^2-c^2}$ durch die relative e ersett.

§. 173.

Zulett soll noch das Massemoment eines von Rugelflächen begrenzten linsenförmigen Körpers, wie ihn Fig. 103 im Durchschnitte zeigt und wie man sie gewöhnlich als Pendel an den Uhren
anwendet, und zwar einmal in Bezug auf die geometrische Umdrehungsachse DE und dann in Bezug auf einen Durchmesser AB des größten
Kreises abgeleitet und dasselbe für gegebene Zahlenwerthe berechnet werden.

Nimmt man zuerst wieber bie geometrische Achse als Achse der z, so ist die Gleichung des Kreisbogens AEB, bessen Wittelpunkt in O und dessen Halbmesser R sei, wenn man CE = CD = h sett,

$$x^2 = h(2R - h) - 2(R - h)z - z^2$$
,

ober da man auch hat

$$\overline{AC}^2 = r^2 = h(2R - h)$$
, $R = \frac{r^2 + h^2}{2h}$, $R - h = \frac{r^2 - h^2}{2h}$,

mit den unmittelbar Gegebenen r und h

$$x^2 = r^2 - \frac{r^2 - h^2}{h}z - z^2$$
.

Für das Massemoment C in Bezug auf die Achse der z sindet man damit und mit der Beachtung, daß die Grenzen von z nicht h und — h, sondern nur h und O sein können und daß das Integral zwischen diesen Grenzen mit 2 multiplicirt werden muß,

$$\mathbf{G} = \pi q \int_{0}^{h} dz \cdot \left(r^{2} - \frac{r^{2} - h^{2}}{h} \cdot z - z^{2}\right)^{2},$$

woraus sich burch weitere Entwickelung und Integration der Werth:

$$\mathfrak{G} = \frac{1}{10} \pi q h (10r^4 + 5r^2h^2 + h^4)$$

ergibt, welchem man auch bie Form;

$$= \frac{1}{10} M \frac{10r^4 + 5r^2h^2 + h^4}{3r^2 + h^2}$$

geben kann, da man als Masse des ganzen Körpers

$$\mathbf{M} = \frac{1}{8}\pi q h (3r^2 + h^2)$$

erhält.

Soll nun der Durchmesser AB Drehungsachse sein, so wird man, um die allgemeine Formel (113) anwenden zu können, die Gleichung der begrenzenden Fläche unter die Form bringen:

$$x^2 + y^2 + z^2 = r^2 - \frac{r^2 - h^2}{h}x = r^2 - h'x$$

und erhält badurch

$$\mathbf{E}_{1} = 2q \int_{0}^{h} dx \cdot \int_{-\sqrt{r^{2}-h'x-x^{2}}}^{+\sqrt{r^{2}-h'x-x^{2}}-y^{2}} dz \cdot x^{2} dz \cdot x^{2} dz \cdot x^{2} dz \cdot y^{2} dz \cdot$$

ober wenn man $\sqrt{r^2 - h'x - x^2}$ durch r, ersetzt und die Integration in Bezug auf z ausführt,

$$\mathbf{G}_{1} = 4q \int_{0}^{h} dx \cdot x^{2} \int_{-\mathbf{r},}^{+\mathbf{r},} \sqrt{\mathbf{r}^{2}_{,}-\mathbf{y}^{2}} + 4q \int_{0}^{h} dx \cdot \int_{-\mathbf{r},}^{+\mathbf{r},} dy \cdot y^{2} \sqrt{\mathbf{r}^{2}_{,}-\mathbf{y}^{2}}.$$

Rach früher vorgekommenen ähnlichen Ausdrücken hat man aber

$$\int_{-\mathbf{r},}^{+\mathbf{r},} \sqrt{\mathbf{r}_{,}^{2}-\mathbf{y}^{2}} = \frac{1}{2}\pi\mathbf{r}_{,}^{2}, \quad \int_{-\mathbf{r},}^{+\mathbf{r},} d\mathbf{y} \cdot \mathbf{y}^{2} \sqrt{\mathbf{r}_{,}^{2}-\mathbf{y}^{2}} = \frac{1}{8}\pi\mathbf{r}_{,}^{4}$$

und bringt dadurch den Werth von 📞 auf die Form:

$$\mathbf{E}_{1} = 2\pi q \int_{0}^{h} dx \cdot x^{2} (r^{2} - h' x - x^{2}) + \frac{1}{2}\pi q \int_{0}^{h} dx \cdot (r^{2} - h' x - x^{2})^{2},$$

worin das zweite Glied offenbar bis auf den Coeffizienten 4 mit dem Werthe in Bezug auf die Achse DE übereinstimmt und demnach

$$\frac{1}{60}\pi qh(10r^4+5r^2h^2+h^4)$$

gibt. Der erste Theil bagegen wird nach einigen Reductionen,

$$\frac{1}{80}\pi qh (5r^2h^2+3h^4)$$
,

und man erhält damit als Werth des ganzen Massemomentes,

$$\mathbf{S}_1 = \frac{1}{66}\pi q h (10r^4 + 15r^2h^2 + 7h^4)$$

ober mit dem früheren Ausdrucke für die Masse M bes Körpers

Man sieht leicht, daß dieser Werth viel kleiner ist, als der vorher in Bezug auf die Achse DE gefundene.

S. 174.

Was nun die Berechnung der Massemomente betrifft, so hat man dabei hauptsächlich auf die verschiebenen Sinheiten zu achten, von welchen die Sinheit der Massemomente abhängt. Für diese letztere Sinheit haben wir das Meterkilogramm angenommen, und es ist deßhalb am einfachsten, die Masse in das Gewicht zu verwandeln, oder was auf dasselbe hinauskommt, statt der Dichte das spezisische Gewicht einzuführen, so daß der Ausbruck:

$$\mathfrak{M} = M r^2 \quad \text{in} \quad P \frac{r^2}{g}$$

übergeht, worin nun P in Kilogramm und die Länge r sowie die Beschleunigung g in Metern auszubrücken sind.

Will man bagegen nicht erst die Masse ober das Gewicht, sondern unmittelbar den durch die Längenausdehnungen ausgedrückten Werth von M, 3. B. den Ausdruck:

$$\mathfrak{E} = \frac{1}{2}\pi q h r^4 = \frac{1}{2}\pi p \frac{h}{g} r^2$$

berechnen, so kann man entweber alles in Meter ausbrücken und für p das 1000 fache spezisische Gewicht nehmen, ober man kann drei von den auf die Längeneinheit bezogenen Factoren in Decimeter und die beiden andern, sowie die Beschleunigung g in Meter nehmen oder endlich alle diese Größen in Decimeter berechnen, wodurch man Decimeterkilogramm erhält, und das erhaltene Ergebniß durch 10 dividiren.

Bei kleinen Körpern werden indessen die Jahlenwerthe, welche die Massemomente ausdrücken, sehr klein, wenn sie auf die obengenannte Einheit, das Meterkilogramm, bezogen werden; man kann dann die Massemomente und die drehenden Kräfte durch Centimeter gramm ausdrücken, und dazu genügt es für die Berechnung, alle Längen in Centimeter zu nehmen, da das spezisische Sewicht eines Stosses zugleich das absolute Sewicht von einem Rubikentimeter desselben, in Gramm ausgebrückt, angibt. Zur Vergleichung hat man dann

$$1^{Mkgr} = 10^{Dmkgr} = 100000^{Cmgr}$$
.

Nach diesen Bemerkungen sindet man also für eine Linse von Blet, deren Durchmesser $2r=25^{\rm cm}$ und deren Dicke $2h=6^{\rm cm}$ beträgt, wenn das spezisische Gewicht p gleich 11,35 angenommen wird, das

Massemoment in Bezug auf die gedmetrische Achse in Decimeterkilogramm ausgebrückt:

$$\mathbf{E} = \frac{1}{30}\pi.11,35 \frac{0,3(10.1,25^4+5.1,25^2.0,3^2+0,3^4)}{98,09}$$

$$= 0.1,091336.$$

Auf die ursprüngliche Einheit bezogen ist also C = 0, 0091336 und in Centimetergramm gemessen C = 913, 36.

In Bezug auf den Durchmesser AB sindet man ebenso das Masse= Moment **A** in Centimetergramm:

$$\mathbf{m} = \frac{1}{60}\pi.11,35.3 \frac{10.12,5^4 + 15.12,5^2.3^2 + 7.3^4}{980,9}$$

$$= 488^{\text{Capgr}},58,$$

also auch $\mathbf{M} = 0^{\text{Mkgr}}$, 0048858. Dieses Massemoment ist demnach nur wenig mehr als halb so groß als das vorhergehende.

Es gibt übrigens für unsern linsenförmigen Körper, wie beim Umbrehungsellipsoid, auf der Achse DE zwei Punkte, in welchen jede Gerade eine Hauptachse ist. 'Ihre Lage wird nach der Gleichung (127):

$$z = \pm \sqrt{\frac{6 - 4}{M}}$$

und mit den im vorhergehenden J. gefundenen allgemeinen Werthen von **E** und **A** oder **E**4 durch den Ausbruck:

$$z = \pm \frac{1}{2} \sqrt{\frac{2r^4 - r^2h^2 - h^4}{3r^2 + h^2}} = \pm \frac{1}{2} \sqrt{\frac{(2r^2 + h^2)(r^2 - h^2)}{3r^2 + h^2}}$$

bestimmt, welcher für sehr kleine Werthe von h im Vergleich zu benen von r sehr nahe auf

$$z = \pm \frac{1}{6} r \sqrt{6}$$

zurückkommt. Mit den Zahlenwerthen $r=12^{\circ},5$, $h=3^{\circ}$ findet man mit hinreichender Genauigkeit

$$z = \pm 4,983.$$

Diese Punkte liegen bemnach in unserm Falle außerhalb bes Körpers. Decher, handbuch ber Dechanif II.

S. 175.

Die ein fach ste brehende Bewegung wird statthaben, wenn sich alle Kräfte, welche an dem Spstem thätig sind, in jedem Angensblicke das Gleichgewicht halten, also wenn sowohl die Resultirende R der fördernden Kräfte, als das resultirende Woment Mn für irgend einen Punkt der sesten Drehungsachse Rull ist; denn die allgemeine Gleichung (113) gibt für diesen Fall

$$\frac{\mathrm{d}\varphi}{\mathrm{d}t}=0\quad,\qquad \varphi=\varphi_0\;;$$

bie Winkelgeschwindigkeit ber brehenden Bewegung ift also unveranderlich und diese Bewegung selbst bemnach eine gleichförmige.

Man sieht aber aus berselben Gleichung, daß dieses noch stattssinden muß, wenn auch die fördernde Resultirende nicht Rull ist, und selbst wenn die beiden Componenten Mx und Mx der drehenden Resultirenden M_R — die Drehungsachse immer als Achse der z vorausgesetzt— oder allgemein, wenn die beiden drehenden Componenten, deren Achsen zur Drehungsachse senkrecht sind, beliebige Werthe haben; denn die einzige Bedingung für die gleichsörmige Bewegung ist, daß das Moment:

$$\Sigma.M_Z = \Sigma.(Yx - Xy) = \Sigma.P(x \cos Py - y \cos Px)$$

Null ist und bleibt, wobei jedoch vorausgesetzt ist, daß durch den von jenen Kräften und von der Bewegung selbst erzeugten Druck auf die Achse keine Widerstände, also namentlich keine Reibung hervorgerusen wird, und daß auch die den Körper umgebenden Flüssigkeiten keinen Widerstand verursachen.

Der Druck, welchen die Drehungsachse bei dieser Bewegung zu erleiben hat, besteht dann aus den fördernden Componenten:

 ΣZ , $\Sigma X + \varphi_0{}^2 \Sigma$. mx , $\Sigma Y + \varphi_0{}^2 \Sigma$. my und aus den drehenden Wirtungen:

$$\Sigma . M_{Y} + q_{0}^{2} \Sigma . m_{X} z$$
, $\Sigma . M_{X} + q_{0}^{2} \Sigma . m_{Y} z$

und wird für eine natürliche Drehungsachse ober eine Hauptachse im Schwerpunkte von der Geschwindigkeit der Bewegung unabhängig.

So wird sich ein schwerer Körper um jede in ihrer Lage sestschaltene Gerade, welche durch seinen Schwerpunkt geht, gleichförmig bewegen, wenn keine Reibung stattsindet, weil in diesem Falle die Summe der drehenden Kräfte für jede Achse Rull wird. Ist diese Achse zugleich eine Hauptachse, so reduzirt sich der Druck, welcher auf

dieselbe ausgeübt wird, auf das Gewicht des Körpers und kann in einen senkrecht und in einen parallel zur Achse gerichteten Druck zerlegt werden. Hat daher die Drehungsachse eine wagrechte, zur Richtung der Schwere senkrechte Lage, so wird der letztere Druck Null und der erstere allein dem Gewichte des gegebenen Körpers gleich.

Unter dieser lettern Voraussetzung kann die Bewegung auch mit Berücksichtigung der Reibung einfach untersucht und ausgedrückt werden, weil dieser Widerstand wie der Druck während der Bewegung unversändert bleibt. Findet die Reibung z. B. an einem Kreisumfange (Zapfen) statt, dessen Halbmesser r ist, so wird ihre drehende Wirkung nach §. 133 durch

$$rQ\frac{f}{\sqrt{1+f^2}}=rQ\sin\varrho$$

ausgebrückt, wenn Q bas Gewicht des gegebenen Körpers, f der Reisbungscoeffizient zwischen dem betreffenden Kreisumfange und der Unterslage, auf welche jener sich stütt, und e der Reibungswinkel ist, für den man hat

$$tang \varrho = f$$
.

Die Gleichung der Bewegung wird demnach

$$\Sigma \cdot \mathrm{mr}^2 \frac{\mathrm{d} \, \varphi}{\mathrm{d} \, \mathrm{t}} = - \, \mathrm{Qr} \, \mathrm{sin} \, \varrho \, \, ,$$

also die Bewegung selbst eine gleichförmig verzögerte. Man zieht aus dieser Gleichung am Ende der Zeit t die Winkelgeschwindigkeit:

$$\varphi = \varphi_0 - \frac{\operatorname{Qr} \sin \varphi}{\mathfrak{M}} \mathbf{t},$$

und für die Zeit, während welcher die Bewegung noch dauert, ober nach welcher die Winkelgeschwindigkeit Null geworden ist, sindet man

$$T = \frac{\varphi_0 \, \mathfrak{M}}{\operatorname{Qr} \, \sin \varrho}$$

Die Bewegung dauert demnach bei gleicher anfänglicher Winkelgeschwins bigkeit und bei gleichem Verhältnisse zwischen Druck und Reibung um so länger, je größer das Massemoment des Körpers im Vershältniß zu seinem Gewichte und je kleiner der Halbsmesser des sich reibenden Kreisumfanges (je dünner der Bapfen) ist.

S. 176.

Im Allgemeinen liegt es auf der Hand, daß die drehende Bewegung immer eine gleichförmig veränderte sein wird, sobald die drehende Kraft Mz von der Bewegung selbst unabhängig ist, da in allen diesen Fällen die allgemeine Gleichung:

$$\frac{\mathrm{d}\,\varphi}{\mathrm{d}\,\mathrm{t}}=\frac{\mathrm{M}_{\mathrm{Z}}}{\mathrm{M}_{\mathrm{Z}}}$$

auf die Bewegungsgesetze:

$$\varphi = \varphi_0 + \frac{M_z}{m}t$$
, $\omega - \omega_0 = \varphi_0 t + \frac{1}{2} \frac{M_z}{m}t^2$

führt, in welchen ω ben von einem bestimmten Halbmesser in der Zeit t beschriebenen Winkel, ω_0 und φ_0 die anfänglichen Werthe von ω und φ vorstellen, und welche, wie man sieht, ganz mit den Gesetzen für die geradlinige gleichförmig veränderte Bewegung übereinstimmen. In der zweiten dieser Gleichungen kann man auch

$$\omega = 2n\pi$$

sețen, indem man durch n irgend eine ganze oder gebrochene Zahl ausbrückt, und zieht dann daraus den Werth:

$$n = \frac{1}{2\pi} \left(\omega_0 + \varphi_0 t + \frac{1}{2} \frac{M_2}{M} t^2 \right)$$

für die Anzahl der Umdrehungen, welche in der Zeit t gemacht werben. Führt man z. B. den Werth von T aus dem vorigen S. in diesen Ausdruck ein, so ergibt sich mit der Beachtung, daß

$$M_{\rm Z} = - Q r \sin \varrho$$

ist, die Anzahl der Umbrehungen, welche der Körper noch macht, die er zur Ruhe kommt,

$$n = \frac{{\varphi_0}^2}{4\pi} \cdot \frac{\mathfrak{M}}{\operatorname{Qr} \sin \varrho} ,$$

und dieser Werth nimmt insbesondere für einen Schwungring, dessen Dicke R_1-R_0 ziemlich klein ist gegen den mittleren Halbmesser $R=\frac{1}{4}(R_1+R_0)$ und für den wir in Bezug auf die geometrische Achse das Wassemoment sehr nahe gleich

$$MR^2 = Q\frac{R^2}{g}$$

gefunden haben, die Form an:

$$n = \frac{\varphi_0^2}{4\pi} \cdot \frac{R^2}{\operatorname{gr}\sin\varrho} .$$

S. 177.

Eine gleichförmig beschleunigte brehende Bewegung wird man auch erhalten, wenn an der chlindrischen Welle eines Schwungrabes ein Gewicht P mittels eines unausbehnbaren Fabens (Seiles), welcher in vielen Umgängen um die Welle gelegt ist, befestigt wird und dann lothrecht ober auf einer geneigten Ebene hinabfällt und zwar mit ober ohne Berücksichtigung der Reibung. Ein solches Spstem ist zwar strenge genommen ein veränderliches und die Bewegungen seiner verschiedenen Theile fiud ungleichartige, da bas Schwungrad und seine Welle eine drehende Bewegung besitzt, während das Gewicht P eine fortschreitende Bewegung hat; man kann sich aber auch die Masse dieses Gewichtes in jedem Augenblicke in den Endpunkten eines Durchmeffers der Welle in zwei gleichen Theilen vereinigt und befestigt und die von dem Gewichte herrührende bewegende Kraft an dem Umfange der Welt tangential an= greifend vorstellen und dann blos die drehende Bewegung des Schwung= rabes und ber Welle in's Auge fassen, so daß man es nur mit diesem festen System zu thun hat.

Sei also $\mathbf{M} = \frac{\mathbf{P}}{\mathbf{g}}$ die Masse des bewegenden Gewichtes, \mathbf{Q} das Gewicht des Schwungrades und der Welle, \mathbf{R} der mittlere Halbmesser des Schwungringes, \mathbf{r}_1 der Halbmesser der Welle, deren Massemoment wir vernachlässigen oder in dem Massemoment \mathbf{M}_1 \mathbf{R}^2 des Schwungringes eingerechnet annehmen, und \mathbf{r}_2 der Halbmesser der beiden gleichbiden Japsen, auf welchen das Rad sich breht; serner sei α der Winkel, welchen die Normale zu der geneigten Schwere bildet, \mathbf{f} der Reibungsscheftzient, \mathbf{g} der Reibungswinkel für die Japsen, \mathbf{f} die entsprechende Srsahrungsgröße sür die geneigte Sbene. Die von dem Gewicht \mathbf{P} herrührende bewegende Kraft \mathbf{F} ist dann, wie in \mathbf{S} . 152

$$F = P(\sin \alpha - f'\cos \alpha)$$

und bemnach ber Druck N auf die Achse

$$N = \sqrt{Q^2 + P^2 \left(\sin \alpha - f' \cos \alpha \right)^2 + 2PQ \cos \alpha \left(\sin \alpha - f' \cos \alpha \right)}.$$

Behalten wir statt dieses Ausbrucks die Bezeichnung N und ebenso statt des vorhergehenden die Bezeichnung F bei und beachten, daß die drehende Wirkung der Kraft F durch Fr₄, die der Reibung N sin ϱ an den Zapfen durch N r₂ sin ϱ gemessen wird, so sindet man als Aenderungsgeset der Winkelgeschwindigkeit einsach

$$\frac{\mathrm{d}\varphi}{\mathrm{d}t} = \frac{\mathrm{Fr_1} - \mathrm{Nr_2}\sin\varrho}{\mathrm{Mr_1}^2 + \mathrm{M_1R^2}}$$

und zieht daraus unter der Voraussehung, daß die beschiemmigte Bewegung von der Ruhe aus begonnen hat, also $\varphi_0=0$ ist, für die Winkelgeschwindigkeit φ des Systems am Ende der Zeit t

$$\varphi = \frac{\mathbf{F}\mathbf{r}_1 - \mathbf{N}\mathbf{r}_2 \sin \varrho}{\mathbf{M}_1 \mathbf{R}^2 + \mathbf{M}\mathbf{r}_1^2} \mathbf{t} = \frac{\mathbf{g}(\mathbf{F}\mathbf{r}_1 - \mathbf{N}\mathbf{r}_2 \sin \varrho)}{\mathbf{Q}\mathbf{R}^2 + \mathbf{P}\mathbf{r}_1^2} \mathbf{t}.$$

Die fördernde Geschwindigkeit v eines Punktes auf dem Umfange der Welle, also auch die des Gewichtes P ist demnach

$$v = r_1 \varphi = \frac{F r_1^2 - N r_1 r_2 \sin \varrho}{P r_1^2 + Q R^2} g t$$
.

Man hat ferner

$$\omega = \frac{g(Fr_1 - Nr_2 \sin \varrho)}{QR^2 + Pr_1^2} \cdot \frac{1}{2}t^2,$$

woraus für den von einem Punkte des Umfanges der Welle oder von dem Gewichte P zurückgelegten Weg h der Werth:

$$h = r_1 \omega = \frac{F r_1^2 - N r_1 r_2 \sin \varrho}{Q R^2 + P r_1^2} \cdot \frac{1}{2} g t^2$$

folgt. Die fortschreitende Bewegung des Gewichtes P ist also in der That eine gleichförmig veränderte und die Beschleunigung o derselben ist

$$c = \frac{F r_1^2 - N r_1 r_2 \sin \varrho}{Q R^2 + P r_1^2} g$$
.

Wenn das Gewicht P lothrecht hinabsinkt, so hat man $\alpha = \frac{1}{4}\pi$ und dann einfacher F = P, N = P + Q,

wodurch der vorhergehende Werth der Beschseunigung o die Form erhält:

$$c = \frac{Pr_1^2 - (P+Q)r_1r_2 \sin \varrho}{Pr_1^2 + QR^2}g$$

und zeigt, daß die Verminderung der Beschleunigung g hauptsächlich von dem Verhältnisse des Massemomentes des Schwungrades zu dem

bes Gewichtes P (bessen Masse mit der Welle sest verdunden gedacht) und von dem Verhältnisse der Haldmesser r. und r. der Welle und der Zapfen abhängt.

§. 178.

Einen ganz ähnlichen Fall bietet der bekannte Versuch mit der Atwood'schen Fallmaschine. Derselbe besteht nämlich darin, daß zwei gleiche Sewichte P an einem Faden, der über eine leicht bewegliche, möglichst wenig Reibungswiderstand besitzende Rolle geschlagen ist, aufzgehängt werden und dann dem einen derselben noch ein kleines Gewicht p beigefügt wird, welches eine gleichsörmig=, aber sehr wenig=beschleunigte Bewegung erzeugt und gleichsam in einem verzüngten Geschwindigkeits= maaße die Gesetze des freien Falles wahrnehmbar macht, da der Lust= widerstand wegen der geringen Geschwindigkeit vernachlässigt werden kann. Die genauere Vergleichung der Beschleunigung des freien Falles mit der durch diesen Apparat gesundenen kann indessen nur mit Berücksseichtigung des Massemomentes und des Reibungsmomentes der Kolle auf folgende Weise durchgeführt werden.

Denkt man sich nämlich wieder die Massen M und m der Gewichte P und p an dem Umfange der Rolle so vertheilt, daß der Mittelpunkt der Masse in der geometrischen Achse der Kolle bleibt, und bezeichnet den Halbmesser der Kinne auf der Rolle, in welcher der Faden liegt, mit R, den Halbmesser ihrer Zapsen mit r, ihr Gewicht mit P₁ und ihr Massemoment mit M₁ k², so sindet man mit der Beachtung, daß die drehenden Wirkungen der gleichen Kräfte P sich gegenseitig ausheben, daß also mur das Moment pR des kleinen Gewichtes p und das Moment (2P + p + P₁) r sin ϱ der Reibung wirksam sind, für die förs dernde Beschleunigung e der lothrechten Bewegung der Gewichte P den Ausbruck:

$$c = g \frac{pR^2 - (2P + p + P_1)Rr \sin \varrho}{(2P + p)R^2 + P_1 k^2}$$

und baraus kann der Werth der Beschleunigung g des freien Falles:

$$g = c \frac{(2P+p)R^2 + P_1 k^2}{pR^2 - (2P+p+P_1)Rr \sin \varrho}$$

gezogen werden, wenn alles Uebrige durch Versuche ober Berechnung und Messung bekannt ist. Das Moment der Reibung könnte dadurch gestunden werden, daß man das Sewichtchen p nur so groß nähme, bis eine schwache durch die Hand ertheilte Bewegung auf die ganze Höhe

ber Maschine nahezu gleichförmig bleibt; wenn dann c=0, und wenn p_0 diese Zulage bezeichnet, so hat man

$$(2P+P_1+p_0)r\sin\varrho=p_0R$$

und baraus mit hinreichender Genauigkeit, indem man po neben $2P + P_1$ vernachlässigt,

 $r\sin\varrho = \frac{p_0\,R}{2\,P + P_4} \; .$

Das Massemoment $\frac{P_1}{g}$ k² der Rolle würde man nach diesem durch zwei Versuche ermitteln, bei welchen man auch die Sewichte P ziemlich klein annimmt, damit das Massemoment $\frac{2P+p}{g}$ R² der letztern von dem der Rolle überwogen wird, jedesmal das gleiche Sewichtchen p zulegt und die Zeiten t_1 und t_2 beobachtet, in welchen dasselbe durch die bekannte Höhe h herabfällt. Man hätte dadurch die Beschleuntzungen c_1 und c_2 der erzeugten Bewegungen durch die Gleichung:

$$c' = \frac{2h}{t^2} ,$$

und es könnte damit die Beschleunigung g aus den beiden Gleichungen, welche sich durch Einführung dieser Werthe in obigen Werth von g ergeben, eliminirt werden. Hätte man z. B. bei dem zweiten Versuche die Gewichte P doppelt so groß genommen, als bei dem ersten, so würde die Gleichung:

$$c_1 \frac{(2P+p)R^2 + P_1 k^2}{pR^2 - (2P+p+P_1)Rr\sin\rho} = c_2 \frac{(4P+p)R^2 + P_1 k^2}{pR^2 - (4P+p+P_1)Rr\sin\rho}$$

ben Werth von k^2 geben, burch welchen bas Massemoment der Rolle bestimmt wird. Noch einfacher und sicherer wird man aber bei diesen beiden Versuchen versahren, wenn man die Zulagen p so lange vermehrt oder vermindert, bis die Fallzeiten t_1 und t_2 sich in ganzen Zeiteinheiten, Secunden, ergeben, und das Einfachste wird sein, diese Fallzeiten gleich zu nehmen, da dadurch auch $c_1 = c_2$ wird. Sind dann p_1 und p_2 die Zulagen, p_2 und p_3 die Zulagen, p_4 und p_4 die Sewichte, so hat man nach einigen Reductionen

$$P_{1} k^{2} \left[(p_{2} - p_{1}) \left(1 - \frac{r \sin \varrho}{R} \right) - 2P \frac{r \sin \varrho}{R} \right] = 2P R^{2} (2p_{1} - p_{2})$$

$$- P_{1} R^{2} \frac{r \sin \varrho}{R} (2P + p_{2} - p_{1})$$

und baraus, wenn man in dem ersten Gliede $\frac{r \sin \varrho}{R}$ neben 1 und auf der rechten Seite p_2-p_1 neben 2P vernachlässigt,

$$P_{1} k^{2} = 2 P R^{2} \frac{2 p_{1} - p_{2} - P_{1} \frac{r \sin \varrho}{R}}{p_{2} - p_{1} - 2 P \frac{r \sin \varrho}{R}}.$$

Das sicherste Verfahren wird übrigens barin bestehen, daß man durch eine größere Anzahl von Bersuchen, bei welchen man bald die Gewichte P, bald die Julage p abändert, die letztere aber immer so bemist, daß die beobachteten Fallzeiten sich in ganzen Secunden ergeben, aus dem obigen Werthe von g mittels der Methode der kleinsten Quadrate gleichzeitig sowohl das Reibungsmoment oder den unveränderlichen Factor r vin ϱ , als auch das Massemoment der Kolle und die Beschleunigung g des freien Falles bestimmt, ein Verfahren, welches jedenfalls der Beachtung werth sein dürste, wenn auch das dadurch erzielte Ergebnis nicht mit denen der Pendelversuche verglichen werden kann.

S. 179.

Betrachten wir nun die Bewegung eines schweren Körpers um eine Achse, welche nicht durch seinen Schwerpunkt geht, indem wir dahei vorerst von jedem Widerstande Umgang nehmen.

Durch den Schwerpunkt des Körpers lege man zwei Ebenen, von benen die eine senkrecht ist zur Drehungsachse und die zweite diese Achse selbst enthält; sei die Sbene der Fig. 104 die erste von diesen beiden Ebenen, O ber Schwerpunkt, des gegebenen Körpers, A der Durch= schnittspunkt der Drehungsachse mit jener Ebene und 1 = AO der senk= rechte Abstand des Schwerpunktes von der Drehungsachse. Durch die lettere lege man ferner eine britte, lothrechte Gbene, welche die Gbene der Figur längs einer zur Achse senkrechten Geraben AC durchschneibet, und nehme diese Gerade als Achse der z, die Drehungsachse selbst als Achse ber y und eine zu ben beiben vorhergehenden senkrechte Gerade AB in der Ebene der Figur als Achse der x. Sei endlich 9 der Winkel, welchen die Gerade AO, d. i. die Durchschnittslinie der beiden ersten Ebenen am Ende der Zeit t mit der Geraden AC ober mit der Achse der z bildet, a der anfängliche Werth von I und y der kleinste Winkel zwischen der Achfe AC und der Richtung der Schwere, P das Gewicht des gegebenen Körpers, Mk2 sein Massemoment in Bezug auf eine burch ben Schwerpunkt O gelegte, zur Drehungsachse parallele Gerade und bemnach sein Massemoment We in Bezug auf die Drehungsachse selbst

 $\mathfrak{M} = Mk^2 + Ml^2 = M(k^2 + l^2)$.

Das bewegende Moment M_X der in O angreifenden Kraft P, beren Richtung mit der Achse der z den Winkel γ , mit der Achse der x den Winkel 4π bilbet, wird durch

$$M_Y = -PX \cos \gamma = -P1 \cos \gamma \sin \vartheta$$

ausgebrückt, und bas Aenberungsgesetz ber Bewegung wird bamit

$$M(k^2+l^2)\frac{d\varphi}{dt} = -Pl\cos\gamma\sin\vartheta$$
,

ober wenn auf der linken Seite mit φ , auf der rechten mit $\frac{d\vartheta}{dt}$ multiplicirt und Mg für P gesetzt wird,

$$(k^2+l^2)\frac{d\cdot \varphi^2}{dt}=-2gl\cos\gamma\sin\vartheta\frac{d\vartheta}{dt}.$$

Die Integration zieht baraus zuerst ben Ausbruck:

$$\varphi^2 - \varphi_0^2 = \frac{2g \, l \, \cos \gamma}{k^2 + l^2} (\cos \theta - \cos \alpha)$$

für die Winkelgeschwindigkeit der Bewegung, und dieser gibt das Aenderungsgesetz:

$$-\frac{\mathrm{d}t}{\mathrm{d}\vartheta} = \frac{1}{\sqrt{\varphi_0^2 + \frac{2\mathrm{gl}\cos\gamma}{\mathrm{k}^2 + \mathrm{l}^2}(\cos\vartheta - \cos\alpha)}},$$

worin vorausgesetzt ist, daß I am Anfang der Bewegung kleiner wird und woraus für die Zeit t der Werth:

$$t = \int_{\alpha}^{\vartheta} \frac{-1}{\sqrt{\varphi_0^2 + \frac{2g \log \gamma}{k^2 + l^2} (\cos \vartheta - \cos \alpha)}}$$

folgt. Die Bergleichung bieser Ausbrücke mit denjenigen, welche in den §§. 101 und 102 des vorhergehenden Buches für die Bewegung des einfachen oder mathematischen Pendels abgeleitet wurden, zeigt, daß Die drehende Bewegung eines schweren Körpers um eine feste Achse der Pendelbewegung sehr ähnlich ist; insbesondere sindet man für die Beswegung eines sesten Systems um eine horizontale Achse, für welche der Winkel y Rull wird, und wenn man keine anfängliche Geschwindigkeit voraussest,

$$t = \int_{\vartheta}^{\alpha} \frac{1}{\sqrt{\frac{2gl}{k^2 + l^2}(\cos\vartheta - \cos\alpha)}}$$

und schließt baraus, daß in diesem Falle die Bewegung ganz dieselbe ist in Betreff ihrer Winkelgeschwindigkeit und der Dauer, wie die Be-wegung eines einfachen Pendels von der Länge 1,, für welche man hat

$$1, = \frac{1^2 + k^2}{1} = \frac{M(1^2 + k^2)}{M1},$$

so daß die Dauer T einer sehr kleinen Schwingung durch

$$T = \pi \sqrt{\frac{l_{i}}{g}} = \pi \sqrt{\frac{l^{2} + k^{2}}{lg}}$$

ausgebrückt wirb.

Man kann bempach in jedem festen Körper, ber um eine seste Achse schwingt, immer einen Punkt bestimmen, in welchem die ganze Masse besselben vereinigt gedacht werden kann, und welcher, wenn er allein als einzelner materieller Punkt mit der Achse verdunden wäre, in jedem Augenblicke dieselbe Winkelgeschwindigkeit besitzen und in dersselben Zeit eine Schwingung machen würde, wie der gegedene Körper. Solcher Punkte gibt es natürlich beliedig viele, da ihre Lage nur durch die Entsernung 1, von der Drehungsachse bedingt wird. Gewöhnlich nimmt man jedoch den Punkt 8, Fig. 104, welcher auf der Durchsschnittslinie AS der beiden durch den Schwerpunkt gelegten Ebenen um die Länge 1, von A entsernt liegt, als jenen Punkt an und nennt ihn Mittelpunkt der Schwingung oder Schwingungsmittelspunkt. Der obige Werth von 1, zeigt unter der Form:

$$l_{,}=l+\frac{k^2}{l},$$

daß derselbe immer weiter von der Achse A entfernt liegt, als der Schwerpunkt O, daß aber dieser Unterschied in der Entfernung um so

kleiner ist, je Keiner das Massenwurt Mk² des Körpers in Bezug auf die durch O gezogene, zur Drehungsachse parallele Gerade ist.

Man sieht ferner aus biesem Ausbrucke, daß die Länge I, des gleichschwingenden einfachen Pendels, also auch die Schwingungsdauer einen kleinsten Werth ethalten kann, wenn sich die Entfernung I des Schwerpunktes von der Drehungsachse ändert, da I, sowohl für l=0, wie für $l=\infty$ einen unendlich großen Werth erhält. Dieser kleinste Werth entspricht offenbar der Entfernung

$$l = k$$

wie man sich leicht auf dem gewöhnlichen Wege für die Bestimmung kleinster Werthe und auch dadurch überzeugen kann, daß l, sowohl für $l = k + \delta$, als für $l = k - \delta$ den Werth:

$$1, = 2k + \frac{\delta^2}{k}$$

annimmt, wenn δ sehr klein vorausgesetzt wird, daß er also immer größer ist, als der Werth $l_{\cdot} = 2k$

welcher für l = k gefunden wird. So sieht man eine gleicharmige Wage um so langsamer schwingen, je näher ihr Schwerpunkt der mitt-leren Schneibe zu liegen kommt; namentlich wird dies durch das Aufzlegen größerer Gewichte bewirkt, wenn die drei Schneiben in gerader Linie liegen, da durch diese gleichzeitig k² vergrößert und 1 vermindert

Linie liegen, da durch diese gleichzeitig ke vergrößert und I vermindert wird. Wir werden in der technischen Mechanik auf diesen besons bern Vall zurücksemmen.

Endlich schließt man aus dem obigen Werthe von I,, daß wenn man durch den Schwingungsmittelpunkt S eine zur Achse A parallele Gerade zieht und den Körper um diese schwinz gen läßt, umgekehrt der Punkt A der neue Schwingungs- mittelpunkt sein wird. Denn der Abstand des Schwerpunktes O von dem Mittelpunkte S der um A stattsindenden Schwingung ist 1,-1 oder $\frac{k^2}{l}$; das Massemoment des Körpers in Bezug auf eine durch S gezogene parallele Achse wird demnach durch

$$\mathfrak{M} = M k^2 + M \frac{k^4}{12}$$

und die Entfernung 1, des neuen Schwingungsmittelpunktes von dieser Achse durch

$$l_{n} = \frac{k^{2} + \frac{k^{4}}{l^{2}}}{\frac{k^{2}}{l}} = 1 + \frac{k^{2}}{l} = 1,$$

ausgedrückt, folglich ist sie bieselbe wie vorher und daher A dieser Wittelpunkt der um die Achse in S statthabenden Schwingung; es folgt dann ferner darans, daß auch die Dauer einer Schwingung um die lettere Achse genau so groß ist wie die einer Schwins gung um die Achse in A.

§. 180,

Allgemein betrachtet gibt es beliebig viele Achsen, um welche berselbe Körper auf gleiche Weise schwingt, b. h. so daß die Dauer einer kleinen Schwingung für eine jede dieser Achsen dieselbe ist.

Zuerst wird es einleuchten, daß dieses für alle Achsen der Fall sein nuß, welche dieselbe Entfernung 1 vom Schwerpunkte haben und parallel sind, da für alle diese auch k² denselben Werth behält. Nehsmen wir dann den allgemeinen Ausdruck (123) für das Massemoment eines festen Systems in Bezug auf eine Gerade, welche die Winkel a, β , γ mit den drei Hauptachsen im Schwerpunkte bildet und deren senkrechte Entfernung von dem genannten Punkte l ist, nämlich

$$\mathfrak{M} = \mathfrak{A} \cos^2\alpha + \mathfrak{B} \cos^2\beta + \mathfrak{C} \cos^2\gamma + \mathfrak{M} l^2 ,$$

so wird ferner Kar sein, daß dieser Werth von W durch entsprechende Aenderung jener bestimmenden Größen α , β , γ und 1 auf beliebig viele verschiedene Wetsen denselben Werth exhalten kann, und daß in allen diesen Fällen auch die Größen:

$$1, = \frac{\mathfrak{M}}{M1}$$
 und $T = \pi \sqrt{\frac{1}{g}}$

die gleichen Werthe behalten.

Bei gleicher Entfernung 1 wird der Ausdruck von **W**t den kleinsten Werth natürlich für diesenigen Achsen exhalten, die zu dersenigen Haupt= Achse im Schwerpunkte parallel sind, in Bezug auf welche das Masse= Woment des Abreers das kleinste ist. Sei dieses das Massemment A. in Bezug auf die Achse der x, und mache man

$$\mathfrak{A} = M x^2 ,$$

so hat man für alle zur Achse ber x parallele Geraben

$$1,=1+\frac{a^2}{1},$$

und der kleinste Werth dieses Ausbrucks, nämlich

$$l_{,}=2a_{},$$

wird wieber für l = a eintreten. Ift bemnach a diesenige Entsernung von der Hauptachse des Massemomentes A im Schwerpunkte, in welcher man die ganze Masse des gegebenen Körpers zu einem materiellen Punkte vereinigt annehmen muß, damit das Massemoment dieses lettern dem Massemoment des gegebenen Körpers in Bezug auf jene Achse, also dem kleinsten Massemomente desselben gleich ist, so werden unter allen Schwingungen, welche der Körper um irgend eine Achse machen kann, diesenigen die kleinste Dauer haben, welche um eine zur Achse des kleinsten Massemomentes Aparallele und von ihr um die Länge a entsernte Drehungsachse gemacht werden, und zwar wird diese Dauer dieselbe sein, wie die der Schwingungen eines einfachen Benbels von der Länge 2a.

.**§.** 181.

Gin Körper, welcher um eine horizontale Achse schwingt, namentlich wenn diese Bewegung den Zweck hat, durch die Schwingungsbauer ein Zeitmaaß abzugeben, wird ein physisches Pendel und die Entfernung des Schwingungsmittelpunktes von der DrehungsAchse oder die Länge eines einfachen Pendels, dessen Schwingungen die gleiche Dauer haben, die Länge desselben genannt. Die Länge eines physischen Pendels kann daher leicht mittels der beobachteten Dauer t seiner sehr kleinen Schwingungen nach der Kormel:

$$l=g\frac{t^2}{\pi^2}$$

berechnet und badurch die Lage des Schwingungsmittelpunktes bestimmt werden, wenn die Intensität der Schwere oder, was dasselbe ist, die Ange des einfachen Secundenpendels an dem betressenden Orte der Erde bekannt ist.

Diese Länge des einfachen Secunden pendels kann aber selbst nur durch die Beobachtung der Schwingungen physischer Pendel gefunden werden, und es ist dazu nothwendig, daß man die Lage des Schwingungsmittelpunktes oder die Länge eines solchen physischen Pendels unmittelbar bestimmt, wozu sich verschiedene Wege darbieten.

Entweder gibt man dem physischen Pendel eine Form, welche von der eines mathematischen möglichst wenig abweicht und für welche die Lage des Schwingungsmittelpunktes mit großer Genauigkeit gefunden werden kann. Eine solche Form hat z. B. ein Pendel, das aus einer Neinen sehr dichten Augel besteht, welche an einem homogenen, an seinem odern Ende vollkommen biegsamen und gegen den Durchmesser der Augel sehr langen Faden ausgehängt ist. Für dieses Pendel fällt der Schwingungsmittelpunkt ziemlich nahe mit dem Nittelpunkte der Augel zusammen; denn man hat für die Augel allein, indem man den Faden zuerst als gewichtlos betrachtet,

$$Mk^2 = \frac{2}{5}Mr^2$$

und bemnach

$$l_{r}=1+\frac{2r^{2}}{51}$$
,

woraus man sieht, daß die Länge 1, von 1 nur sehr wenig abweicht, wenn $\frac{\mathbf{r}}{l}$ einen kleinen Werth hat. Wäre z. B. $l=1^m$, $\mathbf{r}=0^m$, 005, so würde

$$\frac{2r^2}{51} = 0^m,00001,$$

und der Schwingungsmittelpunkt läge nur um 1800 Millimeter tiefer, als der Mittelpunkt der Rugel.

Das Massemoment bes Fabens hat indessen einen nicht zu ver= nachlässigenden Einsluß auf die Länge des Pendels. Um dasselbe in Rechnung zu bringen, kann man den Faden als einen Cylinder bestrachten, für welchen das Quadrat der Dicke gegen das der Länge dersschwindet, so daß dessen Massemoment in Bezug auf die zur Länge senkrechte Achse im Schwerpunkte nach S. 171 den Werth:

$$\frac{1}{12}ml^2 = \frac{1}{12}\frac{p}{g}l^2$$

und in Bezug auf die Drehungsachse am obern Ende den Werth:

$$\frac{1}{12} m l^2 + \frac{1}{4} m l^2 = \frac{1}{3} \frac{p}{q!} l^2$$

erhält, worin m die Masse, p das Gewicht und l die Länge des Fabens bedeutet, von denen die letztere dis auf eine Aleinigkeit der Entfernung des Mittelpunktes der Augel von der Drehungsachse gleich
gesetzt werden kann. Bezeichnet dann noch P das Gewicht der Augel,
so hat man als Massemoment des ganzen Systems

$$\mathfrak{M} = \frac{P}{g} \left(l^2 + \frac{2}{5} r^2 \right) + \frac{1}{3} \frac{p}{g} l^2.$$

Man hat aber auch, da ber Körper aus verschiebenen Theilen besteht, zur Bestimmung des Schwerpunktes die Beziehung:

$$Ml = \Sigma \cdot mr = \frac{P + \frac{1}{2}p}{g}l$$

und findet bamit für die Länge 1, des gleichzeitig schwingenden einfachen Pendels

$$l_{r} = \frac{P(l^{2} + \frac{2}{5}r^{2}) + \frac{1}{5}pl^{2}}{(P + \frac{1}{5}p)l}$$

oder mit Vernachlässigung der Größen, welche der schärfsten Beobachtung entgehen dürften,

$$l_{,} = l \left(1 - \frac{1}{6} \frac{p}{P} + \frac{1}{12} \frac{p^{2}}{P^{2}} + \frac{2r^{2}}{5l^{2}} \right).$$

Nimmt man z. B.

$$p = 0^{6r} / 03$$
 , $P = 6^{6r}$

und die übrigen Maaße wie oben, so hat man $\frac{p}{P}=0,005$ und

$$1 = 1 + 0.000012 - 0.000833 = (1 - 0.000821)^m$$

woraus folgt, daß durch einen solchen Faben der Schwingungsmittel= punkt beinahe um 1 Millimeter über den Mittelpunkt der Rugel hinauf= gerückt wird.

Gegen diesen einfachen Apparat kann indessen eingewendet werden, daß die genaue Bestimmung der Länge des Fadens, welche einerseits von einer genauen Kenntniß des Drehungspunktes abhängt und auf der andern Seite wegen der Dehnbarkeit und der ungleichen Spannung während der Bewegung nicht einmal constant bleibt, so daß die

Bewegung des Mittelpunktes der Kugel strenge genommen gar nicht in einem Kreisbogen vor sich geht, und welche namentlich wegen des dyna= mischen Druckes beim Durchgange durch die Gleichgewichtslage größer ist, als wenn es in dieser Lage in Ruhe bleibt, einer Unsicherheit unter-liegt, welche die Grenze der Beobachtungssehler überschreiten dürfte.

Es scheint bemnach zweckmäßiger, ein festes, aber möglichst ein= faches und möglichst genau nach geometrischen Formen construirtes Pendel, das sich auf einer harten, möglichst scharfen Schneide dreht, anzuwenden, z. B. einen chlindrischen Stab AB, Fig. 105, an welchem in C die senkrechte Schneide und in D eine schwere homogene Linse so befestigt ist, daß ihre größte Kreisebene senkrecht zur Achse des Stades steht.

Das Gewicht der Linse sei P, das des Stabes p, die Länge des lettern 1; die Abstände AC und BD der Schneibe und der mittleren Ebene der Linse von den Enden A und B. des Stabes seien a und b, die Dicke des Stabes 2r, der größte Durchmesser der Linse 2R, ihre Dicke 2h. Das Massemoment C_1 des Stabes in Bezug auf eine zur Schneide parallele Achse im Schwerpunkte O ist nach C_2 . 171

$$\mathfrak{E}_{i} = \frac{1}{12} \frac{p}{g} (3r^{2} + l^{2}),$$

und demnach das Massemoment M' desselben in Bezug auf die Schneide selbst, beren Gewicht vernachlässigt werden kann,

$$\mathfrak{M}' = \frac{1}{12} \frac{p}{g} (3r^2 + l^2) + \frac{p}{g} \left(\frac{1}{2} l - a\right)^2.$$

Das Massemoment der Linse in Bezug auf den größten Durchmesser, welcher der Schneide parallel ist, würde, wenn sie voll wäre, nach §. 173 durch

 $\frac{1}{20} \cdot \frac{P + p'}{g} \cdot \frac{10R^4 + 15R^2h^2 + 7h^4}{3R^2 + h^2}$

ausgebrückt, worin p' das Gewicht des die Dessnung der Linse aus= füllenden Körpers, also das Gewicht eines Stades von gleichem Stosse wie die Linse, von dem Durchmesser 2r und der Länge 2h bedeutet, indem man dabei die sehr geringe kugelförmige Abrundung desselben vernachlässigt. Ist daher q die Dichte der Linse, so hat man

$$P + p' = \frac{1}{3}\pi g q h (3R^2 + h^2)$$
, $p' = 2\pi g q r^2 h$

und baraus

$$\frac{p'}{P} = \frac{6r^2}{3R^2 + h^2 - 6r^2}.$$

Das Massemoment dieses kleinen Stabes in Bezug auf ben Durchmesser der Linse ist wie vorher

$$\frac{1}{12}\frac{p'}{g}(3r^2+4h^2)=\frac{1}{2}\frac{P}{g}\frac{r^2(3r^2+4h^2)}{3R^2+h^2-6r^2},$$

und wenn dieser Werth von dem Massemomente der vollen Linse absgezogen wird, so ergibt sich als Ausbruck des Massemomentes S2 der hohlen Linse in Bezug auf ihren Durchmesser

$$\mathbf{G}_{2} = \frac{1}{20} \frac{P}{g} \left(\frac{10R^{4} + 15R^{2}h^{2} + 7h^{4}}{3R^{2} + h^{2}} - \frac{10r^{2}(3r^{2} + 4h^{2})}{3R^{2} + h^{2} - 6r^{2}} \right);$$

bas Massemoment Me" berselben in Bezug auf die Schneide wird bemnach

$$\mathfrak{M}'' = \mathfrak{C}_2 + \frac{P}{g}(1-a-b)^2$$
.

Ferner hat man für die Entfernung k des Schwerpunktes vom ganzen Pendel die Gleichung:

$$\frac{P+p}{g}k = \frac{P}{g}(1-a-b) + \frac{p}{g}\left(\frac{1}{2}1-a\right),$$

und damit ergibt sich die Länge 1, des einfachen Pendels ober die Entfer= nung des Schwingungsmittelpunktes von der Schneide:

$$I_{\prime} = \frac{g(\mathfrak{M}' + \mathfrak{M}'')}{(P+p)k},$$

unabhängig von dem spezisischen Gewichte der angewendeten Stoffe und von der Intensität der Schwere und nur ausgedrückt durch Beobachtungsgrößen, welche scharf bestimmt werden können.

Endlich kann man auch den im vorhergehenden S. bewiesenen Sat, daß ein physisches Pendel um eine durch den Schwingungs- Mittelpunkt gelegte, zur ursprünglichen Drehungsachse parallele Gerade auf dieselbe Weise schwingt, wie um diese Achse, anwenden, um die Entfernung jenes Schwingungs- Mittelpunktes von dieser Achse oder die Länge des gleichzeitig schwinz genden einfachen Pendels ohne Berücksichtigung der geometrischen Form, blos durch Beobachtung zu bestimmen. Denkt man sich nämlich an dem vorhergehenden Pendel den chlindrischen oder parallelepipedischen Stad AB, Fig. 106, verlängert, in B eine zweite ähnliche Linse und in E zwischen B und D eine zweite, zur ersten (in C) parallele Schneide

angebracht und entweder diese oder eine der beiden Linsen so lange versschoben, dis das Pendel auf beiden Schneiden Schwingungen von genau gleicher Dauer macht, so ist die Entsernung CE dieser Schneisden die gesuchte Länge 1, des einfachen Pendels. Ein solches Pendel wird Reversionspendel genannt.

§. 182.

Bei allen biesen Bevbachtungen physischer Pendel steht aber die umgebende Luft der Bewegung hindernd und verzögernd entgegen; es muß also zuvor noch der Einstuß dieses Widerstandes auf die Dauer der Schwingungen untersucht werden, ehe man aus der beobachteten Schwingungsdauer und der Lage des Schwingungsmittelpunktes eines solchen Pendels auf die Schwingungsdauer eines einfachen Pendels von der Länge 1, schließen kann. Die in's Cinzelne gehende Untersuchung über die Wirkung, welche der Widerstand der Luft auf die Schwinsungsbauer, oder überhaupt über die Wirkung, welche eine umgebende Flüssigkeit auf die Bewegung eines um eine feste Achse sich drehenden festen Systems ausübt, kann erst vorgenommen werden, wenn das allsgemeine Besch der Bewegung eines festen Systems in einer Flüssigkeit genauer ermittelt ist, was im vierten Buche geschehen wird. Ich werde mich beshalb hier auf einige allgemeine Betrachtungen beschränken.

Buerst leuchtet ein, daß in einem bestimmten Augenblicke, in welschem die Winkelgeschwindigkeit des Systems φ sei, die Wirkung sämmt-licher Widerstände, welche von der umgebenden Flüssigkeit auf die verschiedenen Theile des Systems ausgeübt werden, welches auch das Geset für die Aenderung dieser Widerstände sein mag, in eine fördernde Wirkung W und in eine drehende Wirkung M, in Bezug auf einen als Coordinatenansang genommenen Punkt der Drehungsachse zerlegt werden kann oder in die fördernden Componenten:

und in die Momente:

$$M_w \cos \widehat{M_w x}$$
, $M_w \cos \widehat{M_w y}$, $M_w \cos \widehat{M_w z}$.

Die Wirkung der erstern wird durch den Widerstand der festen Achse aufgehoben und wird im Allgemeinen gegen den von den bewegenden Kräften hervorgebrachten Druck auf die Achse sehr gering sein. Nimmt man dann, was immer geschehen kann, diese Achse selbst als eine der Coordinatenachsen, z. B. als Achse der y, so wird auch das erste und

diffe keine wahrnehmbare Wirkung äußern können; das zweite dagegen wird in jedem Augenblicke in einem der vorhandenen Winkelgeschwindigkeit entgegengesetzten Sinne das System zu drehen und diese Winkelgeschwinsdigkeit zu vermindern streben. Bezeichnet z. B. Me das Massemoment eines schweren sesten Körpers in Bezug auf eine feste Achse, wobei das Massemoment der mechanisch mit fortgerissenen Flüssigkeit mit eingerechnet sein soll, P, das Gewicht des sesten Systems in der Flüssigkeit, d. h. den Ueberschuß seines eigentlichen Gewichtes über den Druck der Flüssigkeit im Justande der Ruhe, I den Abstand des Schwerpunktes des Systems von der Drehungsachse, welche horizontal gerichtet sein soll, so hat man für die drehende Bewegung dieses Systems nach dem Vorshergehenden die Gleichung:

a.)
$$\mathfrak{M} \frac{d \varphi}{dt} = P_{,} l \sin \vartheta - M_{w} \cos \widehat{M_{w}} y ,$$

worin, wie man schon gefunden haben wird, Mwy den Winkel vorsstellt, den die Achse des Widerstandsmomentes Mw mit der Achse der y einschließt.

Ferner sieht man ein, daß der fördernde Widerstand W sowohl als das Widerstandsmoment M_w nur von der Dichte und Cohäsion der umgebenden Flüssigkeit, von der Gestalt des sesten Systems, von der Lage der Drehungsachse in demselben und von seiner Winkelgeschwinzdigkeit abhängen kann, daß jene Kräfte demnach für eine in der Ausdehnung der Bewegung gleichbleibende Beschaffenheit der umgebenden Flüssigkeit und für ein sestes System, daß sich um eine unveränderliche Achse dreht, nur noch Functionen der Winkelgeschwindigkeit φ sein können, daß man sich solglich immer eine gewisse Winkelgeschwindigkeit z denken kann, bei welcher das Moment M_w cos M_w y des Flüssigkeits-Widerstandes in Bezug auf die Orehungsachse der drehenden Kraft P,l oder Mg,l gleich ist, so daß man einmal hat

$$M_w \cos \widehat{M_w y} = Lrf(\varphi)$$
,

worin Lr eine von der Gestalt des Systems, der Lage der Drehungs-Achse in demselben und von der Beschaffenheit der Flüssigkeit abhängige, mit einem Momente homogene Constante und f irgend eine Function bezeichnet, und dann

$$\mathbf{M}_{\mathbf{w}}\cos\widehat{\mathbf{M}_{\mathbf{w}}\mathbf{y}}:\mathbf{P},\mathbf{l}=\mathbf{f}(\varphi):\mathbf{f}(\mathbf{z}),$$

worans sich der Werth von z unter der Form:

•
$$u = \psi\left(\frac{P_{l}}{Lr}\right)$$

ergibt, wenn man mit ψ die der Function f entgegengesetzte oder die Function f auflösende Operation bezeichnet. Setzt man dann noch $\mathbf{W} = \mathbf{M}(1^2 + \mathbf{k}^2)$, so nimmt die vorhergehende Gleichung (a) die Form an:

$$\frac{\mathrm{d}\varphi}{\mathrm{d}t} = \frac{\mathrm{g,l}}{\mathrm{l}^2 + \mathrm{k}^2} \sin \vartheta - \frac{\mathrm{g,l}}{\mathrm{l}^2 + \mathrm{k}^2} \frac{\mathrm{f}(\varphi)}{\mathrm{f}(\varkappa)},$$

oder wenn man noch wie früher

$$\frac{l^2+k^2}{l}=l,$$

einführt, wo l, wieder die Entfernung des Mittelpunktes der Schwingung von der Drehungsachse bedeutet, und die linke Seite mit $-\varphi \frac{\mathrm{d}\,t}{\mathrm{d}\,\vartheta} = 1$ multiplicirt, die Form:

$$\frac{\mathrm{d} \cdot \varphi^2}{\mathrm{d} \vartheta} + \frac{2 \, \mathrm{g}}{\mathrm{l}} \sin \vartheta = \frac{2 \, \mathrm{g}}{\mathrm{l} \cdot f(z)} f(\varphi) . \tag{b.}$$

Dieser Ausbruck zeigt mit den vorhergehenden, daß es auch bei der Bewegung in einer Flüssigkeit beliedig viele feste Systeme gibt, die auf gleiche Weise schwingen, daß man sich also auch immer eine kleine Kugel an einem sehr dünnen Faden denken kann, welche, bei gleicher anfänglicher Winkelgeschwindigkeit und Ausweichung, eine Schwingung in derselben Zeit vollendet, wie das gegebene System. Die zu dieser Uebereinstimmung nothwendigen Bedingungen sind nämlich

$$\frac{g'_{l'}}{l'_{l'}} = \frac{g_{l}}{l_{l'}}$$
, $x' = x$ ober $\frac{P'_{l'}l'_{l'}}{L'r'_{l'}} = \frac{P_{l}l}{Lr}$,

und man sieht leicht, daß diesen beiden Bedingungen, worin g., 1., P., etc. für das neue System dasselbe bedeuten, was g., 1., P., etc. für das gegebene, im Allgemeinen auf sehr verschiedene Weise Genüge gethan werben kann, je nachdem man balb die Gestalt und Größe, bald die Dichte des Systems ändert.

§. 183.

In S. 157 wurde nachgewiesen, daß wenn der Widerstand der Luft gegen eine kleine, sehr dichte Augel dem Quadrate der Geschwindigkei

proportional angenommen wird, die Schwingungsbauer berselben sin sehr kleine Schwingungen unabhängig bleiht von dem Widerstande der Luft und der Größe der Schwingungsbogen, d. h. daß eine Versänderung in diesen Größen keine wahrnehmbare Veränderung in der Dauer einer oder mehrerer Schwingungen hervorbringt, und man wird sich nach dem Vorhergehenden, indem man die eben aufgestellte Gleichung (b) mit der Gleichung (g) in S. 156 vergleicht, überzeugen, daß unter der obengenannten Voraussehung: $f(\varphi) = \varphi^2$ dasselbe sür jedes sesse sohsem statisinden muß. Es läßt sich aber auf demselben Wege, wie in jenem Falle, zeigen, daß dieselbe Unabhängigkeit auch für jede andere Function $f(\varphi)$ des Widerstandes, welche sich mit φ dem Werthe Null nähert, statthaben wird.

Denn unter dieser Voraussetzung kann man in der Gleichung (b) den Quotienten $\frac{f(\varphi)}{f(x)}$ in eine Reihe von der Form:

$$A\frac{\varphi}{\varkappa} + B\frac{\varphi^2}{\varkappa^2} + \text{etc.}$$

nach den aufsteigenden Potenzen von $\frac{\varphi}{\varkappa}$ entwickeln, und weil für sehr kleine Schwingungen auch φ immer sehr klein bleiben wird, während die constante Winkelgeschwindigkeit \varkappa für den Widerstand eines dichten Körpers in der Luft einen sehr großen Werth hat, so kann man sich auf die beiden ersten Glieder dieser Reihe beschränken. Die Gleichung (b) nimmt dadurch die Form an:

$$\frac{\mathrm{d} \cdot \varphi^2}{\mathrm{d} \vartheta} + \frac{2 \, \mathrm{g}}{\mathrm{l}, \, \sin \vartheta} = A \frac{2 \, \mathrm{g}}{\mathrm{l}, \, \varkappa} \varphi + B \frac{2 \, \mathrm{g}}{\mathrm{l}, \, \varkappa^2} \varphi^2$$

und gibt, zum Theil wirklich, zum Theil der Form nach integrirt,

c.)
$$\varphi^2 = \frac{2g_{,}}{l_{,}}(\cos\vartheta - \cos\alpha) + A\frac{2g_{,}}{l_{,}\varkappa} \int_{\alpha}^{\vartheta} d\vartheta \cdot \varphi + B\frac{2g_{,}}{l_{,}\varkappa^2} \int_{\alpha}^{\vartheta} d\vartheta \cdot \varphi^2$$
,

worin man sich unter den Integralzeichen φ als eine Function von ϑ vorstellen muß. Diese Function muß aber jedenfalls eine solche Form haben, daß der Werth von φ^2 sowohl für $\vartheta=\alpha$, als für einen Werth ϑ , von ϑ :

$$\vartheta_{i} = -(\alpha - \delta)$$

Null wird, wenn & einen, im Bergleich zu a sehr kleinen Winkel bebeutet, so daß man

$$\delta = \mu \alpha^2$$
, $\vartheta_{i} = -(\alpha - \mu \alpha^2)$

setzen kann, indem man mit μ einen Coeffizienten bezeichnet, der immer viel kleiner als 1 ist. Der einfachste Ausdruck, welcher diesen beiben Bedingungen Genüge leistet, ist aber offenbar das Product der beiden Factoren α — θ und $\alpha + \theta - \mu \alpha^2$, wonach man für eine erste An-näherung

$$\varphi^{2} = \frac{g_{1}}{l_{1}}(\alpha - \theta)(\alpha + \theta - \mu\alpha^{2}) = \frac{g_{1}}{l_{1}}(\alpha^{2} - \theta^{2}) - \frac{g_{1}}{l_{1}}\mu\alpha^{2}(\alpha - \theta) \quad (d.$$

feten kann. Man erkennt leicht in dem ersten Gliede dieses Werthes den angenäherten Werth von $\frac{2g}{l}$ ($\cos \vartheta - \cos \alpha$) oder den angenäherten Werth des Quadrates der Winkelgeschwindigkeit eines im leeren Raume schwingenden festen Systems und schließt daraus, daß das zweite Glied den angenäherten Werth der beiden Integrale in der Gleichung (c) vorstellt. Will man demnach die Annäherung noch weiter treiben, so kann man den aus der Gleichung (d) sich ergebenden Werth von φ in sene Integrale einführen und diese integriren. Für sehr kleine Schwingungen genügt der letztere Werth für sich allein; man zieht aus demselben, wie in §. 157,

$$\frac{1}{1} = \int_{\vartheta}^{\alpha} \frac{1}{\sqrt{\alpha^{2}(1-\mu\alpha)+\mu\alpha^{2}\vartheta-\vartheta^{2}}}$$

$$= \arccos \frac{\vartheta-\frac{1}{2}\mu\alpha^{2}}{\alpha-\frac{1}{2}\mu\alpha^{2}}$$

als Ausbruck für die Dauer der Bewegung von der Ausweichung a bis zur Ausweichung I und schließt daraus, wie dort, daß die Dauer T einer ganzen Schwingung, wenn diese sehr klein ist, unabhängig ist von der Größe der Ausweichung und von dem Luftwiderstande, daß man sich also immer auch ein einfaches Pendel denken kann, dessen Schwingungsdauer für eine große Anzahl von Schwingungen dieselbe ist, wie die eines gegebenen festen Systems um eine feste Achse.

Erhalten dagegen die Schwingungen eine merkliche Ausbehnung, so hängt der Werth der Schwingungsbauer T sowohl von der Ausweichung a als von der constanten Winkelgeschwindigkeit x, also von der Gestalt des sesten Systems ab, und es erhebt sich in dieser Beziehung gegen das oben erklärte Reversionspendel der Einwurf,

baß es im Allgemeinen für die Bewegung auf der zweiten Schneik eine andere Gestalt besitzt, als für die Bewegung auf der ersten, obn es ergibt fich für seine Construction die Bebingung, daß seine Gestalt für beibe Schneiben dieselbe bleiben muß. Am einfachsten burfte bies burch brei Linsen, A, B, C, Fig. 107, erreicht werben, von benen bie mittlere B genau in der Mitte zwischen den beiben festen Schneiben a und b und in der Mitte des chlindrischen Stades DE befestigt ift, während die beiden andern, welche an Gestalt und Größe möglichk gleich, an Gewicht aber möglichst verschieben sein mussen, von benen man also die eine massiv machen, die andere hohl lassen wird, außerhalb dieser Schneiben angebracht und verschiebbar sind und für jeden einzelnen Versuch in gleichen Abständen von den Schneiben festgestellt Dazu bürfte es am zweckmäßigsten sein, bie beiben Enden bes cylindrischen Stabes mit feinen Schraubengewinden zu versehen, und jebe ber Linsen B und C mittels zweier Schraubenmuttern festzustellen; es bleibt auf solche Weise die Gestalt des ganzen Körpers immer sym= metrisch um die Achse des Stabes, was nicht der Fall ist, wenn man Druckschrauben zum Feststellen anwendet, und man hat damit zugleich bie zu einer feinen Bewegung der Linsen erforderliche Mikrometerschraube.

Drittes Kapitel.

Bewegung eines festen Systems um einen festen Puntt.

S. 184.

Untersuchen wir nun die Bewegung eines sesten Systems, das mit einem sesten Punkte auf eine unveränderliche Weise verbunden ist und sich um ihn in jeder Richtung ungehindert drehen kann. Dazu nehmen wir diesen sesten Punkt als Anfangspunkt eines sesten wecht-winkligen Coordinatenspstems und drücken die Lage eines dem gegebenen System angehörenden materiellen Punktes M am Ende der Zeit in Bezug auf dieses Coordinatenspstem durch die Veränderlichen x, y, z aus, welche demnach als Functionen der Zeit t zu betrachten sind. Die Seschwindigkeit v des materiellen Punktes M, deren Richtung vor der Hand noch unbekannt ist, läßt sich dann in ihre drei Componenten:

$$\frac{dx}{dt}$$
, $\frac{dy}{dt}$, $\frac{dz}{dt}$,

von denen jede der entsprechenden Achse der x, y oder z parallel ist, zerlegt denken, und unsere Aufgabe wird wieder darin bestehen, die Be= ziehungen festzustellen, welche zwischen den an dem gegebenen Systeme thätigen Kräften, diesen Geschwindigkeiten irgend eines seiner Punkte und den drei Coordinaten desselben am Ende der Zeit t stattsinden.

Es ist aber einleuchtend, daß wegen der festen Verbindung sämmt= licher materiellen Punkte des Systems unter sich und mit dem festen Punkte einmal für jeden die Bedingungen:

$$x^2 + y^2 + z^2 = R^2$$
, $x \frac{dx}{dt} + y \frac{dy}{dt} + z \frac{dz}{dt} = 0$

statisinden werden, und dann, daß ihre Bewegung in jedem Augenblicke in einem gewissen Sinne gemeinschaftlich sein wird, daß es also für den vorhergenannten Zweck genügt, wenn man die Gesetze der Bewegung einiger bestimmten Punkte des Systems kennt, welche nicht in gerader Linie liegen, und in Bezug auf welche man die Lage jedes andern Punktes angeben kann. Dazu wird es am zweckmäßigsten sein, wenn

man durch den festen Punkt drei neue, mit dem gegebenen System fest verdundene, ebenfalls unter sich rechtwinklige Coordinatenachsen zieht und die Lage irgend eines seiner Punkte in Bezug auf diese durch die Coordinaten ξ , η , ζ ausdrückt, welche für einen jeden gemäß der vorher ausgesprochenen Bedingungen während der ganzen Bewegung unveränderliche Werthe behalten oder von der Zeit t unabhängig sind; es wird dann sür die Kenntniß der Bewegung des Systems genügen, wenn man für jeden Zeitpunkt die Lage dieser neuen Achsen der ξ , η , ζ in Bezug auf die seisen Achsen der x, y, z angeben kann, oder anders ausgedrückt, wenn man die Winkel, welche jene Achsen mit diesen am Ende der Zeit t bilden, in Function dieser Zeit und der an dem sesten System thätigen Kräfte kennt.

Nach den in den §§. 22 und 23 der Einleitung gegebenen Ausbrücken kann die Lage der beweglichen Coordinatenachsen der ξ , η , ζ gegen die festen Achsen der x, y, z entweder durch die drei unabhängisgen Winkel ω , ϑ , ψ bestimmt werden oder durch die in gegenseitiger Abhängigkeit stehenden neun Winkel: ξx , ξy , ξz , ηx , etc., welche die drei beweglichen Achsen mit jeder der drei festen einschließen. Nehmen wir der Symmetrie wegen zuerst die letztern Winkel, und bezeichnen wir, wie in den genannten §§. der Einleitung die Cosinus der Winkel:

$$\widehat{\xi x}$$
, $\widehat{\xi y}$, $\widehat{\xi z}$,

welche die bewegliche Achse der z mit den drei festen bildet, mit

bie der Wintel:
$$\widehat{\eta x}$$
 , $\widehat{\eta y}$, $\widehat{\eta z}$

zwischen der Achse der η und jeder der festen Achsen mit

und die ber Minkel:

$$\widehat{\zeta}x$$
 , $\widehat{\zeta}y$, $\widehat{\zeta}z$

zwischen der Achse der z und den festen Achsen mit

so haben wir in irgend einem Augenblicke zwischen ben veränderlichen Coordinaten x, y, z und den unveränderlichen ξ , η , ζ des Punktes M die Beziehungen:

$$x = a\xi + a'\eta + a''\zeta$$

 $y = b\xi + b'\eta + b''\zeta$
 $z = c\xi + c'\eta + c''\zeta$, (a.

worin nun die Cosinus a, b, c, etc. wie x, y, z Functionen der Zeit i sind und durch die sechs Bedingungsgleichungen:

$$\begin{vmatrix}
 a^2 + b^2 + c^2 &= 1 \\
 a'^2 + b'^2 + c'^2 &= 1 \\
 a''^2 + b''^2 + c''^2 &= 1
 \end{vmatrix}
 \begin{vmatrix}
 aa' + bb' + cc' &= 0 \\
 aa'' + bb'' + cc'' &= 0
 \end{vmatrix}$$

in Abhängigkeit von einander stehen.

S. 185.

Aus den vorhergehenden Gleichungen (a) zieht man mit der Beachtung, daß die Coordinaten ξ , η , ζ von der Zeit t unabhängig find, in Bezug auf diese lettere die Aenderungsgesetze:

$$\frac{dx}{dt} = \xi \frac{da}{dt} + \eta \frac{da'}{dt} + \zeta \frac{da''}{dt}$$

$$\frac{dy}{dt} = \xi \frac{db}{dt} + \eta \frac{db'}{dt} + \zeta \frac{db''}{dt}$$

$$\frac{dz}{dt} = \xi \frac{dc}{dt} + \eta \frac{dc'}{dt} + \zeta \frac{dc''}{dt}$$
(b.

und erhält dadurch die Beziehungen, welche zwischen den zu den festen Achsen parallelen Componenten ux, uy, uz der Geschwindigkeit v eines beliedigen materiellen Punktes M einerseits und zwischen der Lage dieses Punktes in Bezug auf das dewegliche Coordinatenspstem und der Aenderung der Lage dieses letztern in Bezug auf sene festen Achsen am Ende der Zeit i stattsinden. Will man aus denselben die Lage dessenigen Punktes im System dessen Geschwindigkeit in diesem Augenblicke Rull ist, kennen lernen, so wird man aus den drei Gleichungen des ersten Grades:

$$0 = \xi \frac{da}{dt} + \eta \frac{da'}{dt} + \zeta \frac{da''}{dt}$$

$$0 = \xi \frac{db}{dt} + \eta \frac{db'}{dt} + \zeta \frac{db''}{dt}$$

$$0 = \xi \frac{dc}{dt} + \eta \frac{dc'}{dt} + \zeta \frac{dc''}{dt}$$

$$(c.$$

die Werthe der drei Veränderlichen ξ , η , ζ ziehen, für deren jede sich im Allgemeinen nur ein Werth zu ergeben scheint. Multiplicirt man aber die erste dieser Gleichungen mit a, die zweite mit b, die dritte mit o und nimmt die Summe dieser Producte, multiplicirt man serner die erste mit a', die zweite mit b', die dritte mit c' und abdirt die Ergebnisse, und thut man dasselbe, nachdem die erste mit a'', die zweite mit d'', die dritte mit c'' multiplicirt worden, so ergeben sich mit Beachtung der vorher erwähnten sechs Bedingungsgleichungen und ihrer Aenderungsgesetze in Bezug auf die Zeit, nämlich

$$\begin{cases} a \frac{d\ddot{a}}{dt} + b \frac{db}{dt} + c \frac{dc}{dt} = 0, \\ a' \frac{da'}{dt} + b' \frac{db'}{dt} + c' \frac{dc'}{dt} = 0, \\ a'' \frac{da''}{dt} + b'' \frac{db''}{dt} + c'' \frac{dc''}{dt} = 0, \end{cases}$$

und unter eine zweckmäßige Form gebracht

$$\begin{cases} a \frac{da'}{dt} + b \frac{db'}{dt} + c \frac{dc'}{dt} = -\left(a' \frac{da}{dt} + b' \frac{db}{dt} + c' \frac{dc}{dt}\right) = -t, \\ a'' \frac{da}{dt} + b'' \frac{db}{dt} + c'' \frac{dc}{dt} = -\left(a \frac{da''}{dt} + b \frac{db''}{dt} + c \frac{dc''}{dt}\right) = -4, \\ a' \frac{da''}{dt} + b' \frac{db''}{dt} + c' \frac{dc''}{dt} = -\left(a'' \frac{da'}{dt} + b'' \frac{db'}{dt} + c'' \frac{dc'}{dt}\right) = -p, \end{cases}$$

bie Gleichungen:

$$\begin{cases} \zeta \left(a \frac{da''}{dt} + b \frac{db''}{dt} + c \frac{dc''}{dt} \right) - \eta \left(a' \frac{da}{dt} + b' \frac{db}{dt} + c' \frac{dc}{dt} \right) = 0, \\ \xi \left(a' \frac{da}{dt} + b' \frac{db}{dt} + c' \frac{dc}{dt} \right) - \zeta \left(a'' \frac{da'}{dt} + b'' \frac{db'}{dt} + c'' \frac{dc'}{dt} \right) = 0, \\ \eta \left(a'' \frac{da'}{dt} + b'' \frac{db'}{dt} + c'' \frac{dc'}{dt} \right) - \xi \left(a \frac{da''}{dt} + b \frac{db''}{dt} + c \frac{dc''}{dt} \right) = 0, \end{cases}$$

ober abgekürzt mit der vorher angedeuteten Bezeichnung

$$\begin{cases} \mathbf{q}\zeta - \mathbf{r}\eta = 0, \\ \mathbf{r}\xi - \mathbf{p}\zeta = 0, \\ \mathbf{p}\eta - \mathbf{q}\xi = 0, \end{cases}$$

und man sieht unter dieser Form, daß immer zwei dieser Gleichungen die dritte enthalten und demnach die Projectionen in den drei beweg= lichen Coordinaten= Sbenen von einer Geraden vorstellen, welche durch den Anfangspunkt geht. Bezeichnen demnach λ' , μ' , ν' die Winkel, welche diese Gerade mit den drei beweglichen Achsen macht, so hat man als die nothwendigen Gleichungen derselben

$$\frac{\eta}{\cos \mu'} - \frac{\xi}{\cos \lambda'} = 0$$

$$\frac{\xi}{\cos \lambda'} - \frac{\zeta}{\cos \nu'} = 0$$
(d.

und die Vergleichung dieser Formen mit den vorhergehenden gibt mit der Bedingungsgleichung:

$$\cos^2\lambda' + \cos^2\mu' + \cos^2\nu' = 1$$

die Beziehungen:

$$\cos \lambda' = rac{\mathfrak{p}}{\sqrt{\mathfrak{p}^2 + \mathfrak{q}^2 + \mathfrak{r}^2}}, \quad \cos \mu' = rac{\mathfrak{q}}{\sqrt{\mathfrak{p}^2 + \mathfrak{q}^2 + \mathfrak{r}^2}}, \ \cos \nu' = rac{\mathfrak{r}}{\sqrt{\mathfrak{p}^2 + \mathfrak{q}^2 + \mathfrak{r}^2}},$$

ober wenn man $\sqrt{\mathbf{p}^2+\mathbf{q}^2+\mathbf{r}^2}$ burch φ' ersett,

$$\mathbf{p} = \varphi' \cos \lambda'$$
 , $\mathbf{q} = \varphi' \cos \mu'$, $\mathbf{r} = \varphi' \cos \nu'$.

Um dann die Lage dieser Geraden gegen die festen Achsen der x, y und z zu bestimmen, seien λ , μ , ν die Winkel zwischen ihr und diesen lettern, also

$$\frac{\mathbf{y}}{\cos \mu} - \frac{\mathbf{x}}{\cos \lambda} = 0$$

$$\frac{\mathbf{x}}{\cos \lambda} - \frac{\mathbf{z}}{\cos \nu} = 0$$

ihre Gleichungen in Bezug auf diese Achsen. Führt man dann die Werthe von η und ζ aus den Gleichungen (d) in die Gleichungen (a) und aus den lettern die Werthe von x, y, z, die nun alle in ξ ausgebrückt erscheinen, in die vorstehenden Gleichungen ein, so kann man daraus und mittels der Bedingung:

$$cos^2\lambda + cos^2\mu + cos^2\nu = 1$$

die Werthe von $\cos \lambda$, $\cos \mu$, $\cos \nu$ ableiten. Ran findet auf die Weise z. B. für $\cos \lambda$ den Werth:

$$a cos \lambda' + a' cos \mu' + a'' cos \nu'$$

 $\sqrt{(a\cos\lambda' + a'\cos\mu' + a''\cos\nu')^2 + (b\cos\lambda' + b'\cos\mu' + b''\cos\nu')^2 + (c\cos\lambda' + c'\cos\mu' + c''\cos\nu')^2}$

und wird sich mittels der oben angegebenen Bedingungsgleichungen zwischen den Cosinus a, b, c, etc. leicht überzeugen, daß der Renner dieses Ausbrucks sich auf die Einheit zurücksühren läßt, so daß man hat

$$\cos \lambda = a \cos \lambda' + a' \cos \mu' + a'' \cos \nu' = \frac{a \mathbf{p} + a' \mathbf{q} + a'' \mathbf{r}}{\sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2}},$$

$$\cos \mu = b \cos \lambda' + b' \cos \mu' + b'' \cos \nu' = \frac{b \mathbf{p} + b' \mathbf{q} + b'' \mathbf{r}}{\sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2}},$$

$$\cos \nu = c \cos \lambda' + c' \cos \mu' + c'' \cos \nu' = \frac{c \mathbf{p} + c' \mathbf{q} + c'' \mathbf{r}}{\sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2}},$$

wie sich auch auf anberm Wege mittels der in §. 22 der Einleitung abgeleiteten Gleichungen ergibt.

§. 186.

Aus den vorhergehenden Rechnungen folgt also, daß es in jedem Augenblicke in dem festen System eine durch den festen Punkt gehende Gerade gibt, deren Punkte in diesem Augenblicke keine Geschwindigkeit, keine Bewegung haben. Man kann sich baher biese Gerade für diesen Augenblick als eine Achse vorstellen, um welche das ganze System sich drehend bewegen will, d. h. die Geschwindigkeiten aller Punkte des Systems haben in demselben Augenblicke solche Richtungen und solche gegenseitige Verhältnisse in ihren Intensitäten, als wenn bas System in einer Drehung um jene Gerade begriffen wäre. Bezeichnet man bemnach die Winkelgeschwindigkeit des Systems in Bezug auf diese Achse, welche man die augenblickliche Drehungsachse bes Sp stems nennt, mit φ und die Entfernung des materiellen Punktes I von derselben mit w, so hat man für diese Länge w der von dem Punkte M, dessen Coordinaten &, η , ζ sind, auf die augenblickliche Drehungsachse, welche mit den Achsen der ξ , η , ζ die Winkel λ' , μ' , ν' einschließt, gefällten Senkrechten nach S. 20 ber Einleitung den Ausbruck:

$$\mathbf{w} = \sqrt{(\eta \cos \lambda' - \xi \cos \mu')^2 + (\xi \cos \nu' - \zeta \cos \lambda')^2 + (\zeta \cos \mu' - \eta \cos \nu')^2}$$

und für die fördernde Geschwindigkeit v des Punktes M den Werth:

$$\mathbf{v} = \mathbf{w} \boldsymbol{\varphi}$$
.

Behandelt man dann die Gleichungen (b) auf dieselbe Weise, wie es im vorhergehenden S. für die Gleichungen (c) angegeben worden ist, und beachtet, daß die Ausbrücke:

$$a \frac{dx}{dt} + b \frac{dy}{dt} + c \frac{dz}{dt} = u_{\xi}$$

$$a' \frac{dx}{dt} + b' \frac{dy}{dt} + c' \frac{dz}{dt} = u_{\eta}$$

$$a'' \frac{dx}{dt} + b'' \frac{dy}{dt} + c'' \frac{dz}{dt} = u_{\zeta}$$

bie Summen der Projectionen auf je eine der beweglichen Achsen der ξ, η oder ζ von den drei Componenten ux, uy, ux, in welche die Geschwindigkeit v des Punktes M parallel zu den festen Achsen zerlegt werden kann, sind und demnach die Componenten uξ, u, uζ der= selben Geschwindigkeit parallel zu den beweglichen Achsen ausdrücken, so erhält man zuerst die Beziehungen:

$$\mathbf{u}_{\xi} = \mathbf{q} \zeta - \mathbf{r} \eta = \varphi' \left(\zeta \cos \mu' - \eta \cos \nu' \right)
\mathbf{u}_{\eta} = \mathbf{r} \xi - \mathbf{p} \zeta = \varphi' \left(\xi \cos \nu' - \zeta \cos \lambda' \right)
\mathbf{u}_{\zeta} = \mathbf{p} \eta - \mathbf{q} \xi = \varphi' \left(\eta \cos \lambda' - \xi \cos \mu' \right)$$
(128.

und damit und mittels ber Gleichung:

$$\mathbf{v} = \sqrt{\mathbf{u}_{\xi}^2 + \mathbf{u}_{\eta}^2 + \mathbf{u}_{\zeta}^2}$$

ergibt sich

$$\mathbf{v} = \boldsymbol{\varphi}' \sqrt{(\eta \cos \lambda' - \xi \cos \mu')^2 + (\xi \cos \nu' - \zeta \cos \lambda')^2 + (\zeta \cos \mu' - \eta \cos \nu')^2}$$

also auch durch Vergleichung der vorhergefundenen Werthe von v und w mit diesem letztern

$$\varphi = \varphi' = \sqrt{\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 + \mathbf{r}^2}$$
,

$$\mathbf{p} = \varphi \cos \lambda'$$
, $\mathbf{q} = \varphi \cos \mu'$, $\mathbf{r} = \varphi \cos \nu'$.

Aus den Gleichungen (128) schließt man ferner, daß die Quotienten

 $\frac{\zeta \cos \mu' - \eta \cos \nu'}{w} , \frac{\xi \cos \nu' - \zeta \cos \lambda'}{w} , \frac{\eta \cos \lambda' - \xi \cos \mu'}{w}$

nach ber Reihe bie Cofinus der Winkell, m, n ausbrücken, welche die Richtung der Geschwindigkeit v oder der Winkelgeschwindigkeit φ mit den beweglichen Achsen bildet, und ich bemerke bei dieser Gelegen= heit, daß alle diese Cosinus, welche bisher vorgekommen sind, eigentlich mit doppelten Zeichen versehen werben müßten; man wird sich aber leicht überzeugen — immer unter ber Voraussetzung, daß die drehende Bewegung als positive zu betrachten ist, wenn sie, von den positiven Achsen ber ξ , η ober ζ aus angesehen, im Sinne eines Uhrzeigers vor sich geht — namentlich baburch, daß man die augenblickliche Drehungsachse nach und nach mit den Coordinatenachsen zusammen= fallen läßt, daß alle Werthe, wie sie bisher vorgeführt wurden, nur positiv zu nehmen find, und daß bemnach auch die Winkel &, \mu', \nu' ober λ , μ , ν nur diejenige Hälfte der augenblicklichen Drehungsachse betreffen, von welcher aus angesehen die brehende Bewegung des Spstems im Sinne eines Uhrzeigers vor sich gehen will. Bergleicht man bann die obigen Quotienten mit den in S. 21 der Ginleitung gefun= benen Ausbrücken, so sieht man, daß die genannte Richtung der Ge= schwindigkeit zu zwei Geraden senkrecht ist, von denen die eine burch ben Anfangspunkt und ben Punkt M ober $\xi \eta \zeta$ geht, und die andere die Winkel λ' , μ' , ν' mit den Coordinatenachsen bildet, also senkrecht zu einer Ebene, welche durch den Punkt M und durch die augenblickliche Drehungsachse geht, wie bies offenbar sein muß.

Denkt man sich ferner die Winkelgeschwindigkeit φ , welche alle Punkte des Spstems in dem betressenden Augenblicke gemeinschaftlich haben und deren Richtung senkrecht zur augenblicklichen Drehungsachse ist, in Längeneinheiten auf diese Achse aufgetragen, gerade wie wir die Richtung und Intensität einer drehenden Kraft durch eine auf deren Achse aufgetragene Länge bestimmt haben, so wird man einsehen, daß die mit p, q, r bezeichneten Größen die Projectionen auf die beweg- lichen Achsen von der in solcher Weise anschaulich gemachten augen- blicklichen Winkelgeschwindigkeit φ vorstellen, und man wird dadurch nothwendig darauf geführt, die drehende Bewegung eines Spstems um seine augenblickliche Drehungsachse, ebenso wie eine drehende Kraft, in drei neue drehende Bewegungen, deren Achsen unter sich rechtwinklig sind und mit den Coordinatenachsen zusammenfallen, zu zerlegen, oder vielmehr sich dieselbe als zerlegbar und zerlegt

vorzustellen; die Größen p, q, r sind dann die entsprechenden augenblicklichen Winkelgeschwindigkeiten für diese neuen drehenden Bewesqungen oder für diese rechtwinkligen Componenten der augendlicklichen drehenden Bewegung des Systems. *)

Will man nach diesem die Bewegung ober die Winkelgeschwindigkeit des Systems um die augenblickliche Drehungsachse nun auch nach den festen Coordinatenachsen zerlegen, so erhält man

$$\varphi \cos \lambda$$
 , $\varphi \cos \mu$, $\varphi \cos \nu$

ober mit den am Ende des vorigen §. zusammengestellten Werthen von $\cos \lambda$, $\cos \mu$, $\cos \nu$

$$\varphi_{x} = a \mathbf{p} + a' \mathbf{q} + a'' \mathbf{r}$$

$$\varphi_{y} = b \mathbf{p} + b' \mathbf{q} + b'' \mathbf{r}$$

$$\varphi_{z} = c \mathbf{p} + c' \mathbf{q} + c'' \mathbf{r}$$
(e.

als Ausbrücke für die Winkelgeschwindigkeiten φ_x , φ_y , φ_z um die Achsen der x, y und z, welche sich übrigens auch unmittelbar dadurch ergeben, daß man sede der drei Componenten p, q, r um die dewegelichen Achsen in drei neue Componenten nach den festen Achsen zerlegt und die Componenten in seder Achse durch Abdition zu einer resultirens den Winkelgeschwindigkeit φ_x , φ_y oder φ_z vereinigt.

§. 187.

Suchen wir nun weiter die Beziehungen zwischen den Winkelsgeschwindigkeiten p, q, r und den drei unter sich unabhängigen Winkeln ω, θ, ψ, durch welche die Lage des beweglichen Coordizinatenspstems in Bezug auf das feste bestimmt wird.

Des kann unter bieser Zerlegung natürlich nicht verstanden werden, daß sich das System gleichzeitig um brei verschiedene Achsen drehen könne, edensowenig als man sagen will, daß sich ein materieller Punkt gleichzeitig nach brei verschiedenen Geraden bewege; wir werden vielmehr unter diesen Componenten der drehenden Bewegung die Bewegungen der Projectionen sämmts licher Punkte des Systems in drei zu den Drehungsachsen senkrechten Ebenen verstehen, wie dies auch schon bei einem einzelnen materiellen Punkte der Vall war (L. Buch, L. 71), wo dessen Bewegung als eine um den Ansfangspunkt der Coordinaten vor sich gehende, also wie eine drehende Bewesgung betrachtet wurde.

Ans der in \mathfrak{g} . 23 der Einleitung aufgestellten Zabelle der Werthe von a, a', a'', b, etc. in Function der Winkel ω , \mathfrak{F} , ψ zieht man zuerst die Aenderungsgesetze dieser Größen in Bezug auf die Zeit; man sindet z. B.

$$\frac{da}{dt} = -\frac{d\omega}{dt} (\sin\omega\cos\psi\cos\vartheta + \cos\omega\sin\psi)$$

$$-\frac{d\vartheta}{dt} \cdot \cos\omega\cos\psi\cos\vartheta$$

$$-\frac{d\psi}{dt} (\cos\omega\sin\psi\cos\vartheta + \sin\omega\cos\psi)$$

und so auch die übrigen. Führt man dann jene Werthe selbst und diese Aenderungsgesetze in die Gleichungen:

$$\mathbf{p} = \mathbf{a}'' \frac{d\mathbf{a}'}{dt} + \mathbf{b}'' \frac{d\mathbf{b}'}{dt} + \mathbf{c}'' \frac{d\mathbf{c}'}{dt}$$

$$\mathbf{q} = \mathbf{a} \frac{d\mathbf{a}''}{dt} + \mathbf{b} \frac{d\mathbf{b}''}{dt} + \mathbf{c} \frac{d\mathbf{c}''}{dt}$$

$$\mathbf{r} = \mathbf{a}' \frac{d\mathbf{a}}{dt} + \mathbf{b}' \frac{d\mathbf{b}}{dt} + \mathbf{c}' \frac{d\mathbf{c}}{dt}$$

ein, so findet man nach zahlreichen Reductionen folgende einfache Werthe für die Winkelgeschwindigkeiten p, q, r in Function der Winkel ω , ϑ , ψ und ihrer Aenderungsgesetze in Bezug auf die Zeit:

129.)
$$\phi = -\frac{d\omega}{dt}\cos\psi\sin\vartheta + \frac{d\vartheta}{dt}\sin\psi,$$

$$\phi = \frac{d\omega}{dt}\sin\psi\sin\vartheta + \frac{d\vartheta}{dt}\cos\psi,$$

$$\phi = \frac{d\omega}{dt}\cos\vartheta + \frac{d\psi}{dt}.$$

Biel einfacher gelangt man aber zu diesen Werthen, sowie zu benen der Componenten φ_x , φ_y , φ_z um die sesten Achsen mittels der vorhergehenden Betrachtung über die Zerlegung der drehenden Bewegung und ihrer Winkelgeschwindigkeit, indem man dabei das in §. 22 der Einleitung zu Grunde gelegte Verfahren und die Figur 108 zu Hülfe nimmt. Nach diesem letztern kann nämlich die Aenderung in der Lage des beweglichen Coordinatenspstems als aus drei gleichzeitigen drehenden Bewegungen um die Achsen AZ, AY, und AZ bestehend angesehen

werben, und die Winkelgeschwindigkeiten dieser drehenden Bewegungen sind offenbar:

 $\frac{d\omega}{dt}$, $\frac{d\vartheta}{dt}$, $\frac{d\psi}{dt}$.

Denkt man sich nun sede dieser Winkelgeschwindigkeiten auf die entsprechende der genannten Achsen als Längen aufgetragen, dann in drei Componenten- nach den festen oder beweglichen Achsen zerlegt und in seder dieser lettern die darauf tressenden Componenten zu einer Resultirenden vereinigt, so muß man dadurch entweder die Winkelgeschwindigsteiten φ_x , φ_y , φ_z um die festen Achsen oder die Componenten p, q, r der augenblicklichen Winkelgeschwindigkeit φ um die bewegslichen Achsen wieder erhalten.

Wählen wir zuerst die Zerlegung nach den festen Achsen der x, y, z, nämlich nach AX, AY, AZ, Fig. 108, und beachten wir, daß die Achse AZ für die Winkelgeschwindigkeit $\frac{d\omega}{dt}$ eine dieser festen Achsen selbst ist, ferner daß die Achse AY2 für die Winkelgeschwindigkeit $\frac{d\vartheta}{dt}$ mit der Achse AY den Winkel ω , mit der AX den Winkel $\frac{1}{4}\pi + \omega$ und mit der Achse AZ den Winkel $\frac{1}{4}\pi$ bildet, endlich daß die Achse AZ' für die Winkelgeschwindigkeit $\frac{d\psi}{dt}$ mit den sesten Achsen die Winkel $\widehat{\zeta}_X$, $\widehat{\zeta}_Y$, $\widehat{\zeta}_Z$ macht, deren Cosinus a", b", c" sind; wir erhalten darnach für die Winkelgeschwindigkeit $\frac{d\omega}{dt}$ um die Achse AZ die drei Componenten:

0 , 0 , $\frac{d\omega}{dt}$,

für die Winkelgeschwindigkeit $\frac{d\vartheta}{dt}$ um die Achse AY_2 die Componenten:

 $-\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}}\sin\,\omega \quad , \qquad \frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}}\cos\omega \quad , \qquad 0$

und für die Winkelgeschwindigkeit $\frac{d\psi}{dt}$ um die Achse AZ' als Composienten um die festen Achsen AX, AY, AZ

 $a'' \frac{d\psi}{dt}$, $b'' \frac{d\psi}{dt}$, $c'' \frac{d\psi}{dt}$.

Daraus folgen bann die resultirenden Winkelgeschwindigkeiten um diese lettern Achsen durch einfache Abdition, und zwar hat man mit den Werthen von a", b", c" die Gleichungen:

130.)
$$\begin{cases} \varphi_z = -\frac{d\vartheta}{dt} \sin \omega + \frac{d\psi}{dt} \cos \omega \sin \vartheta, \\ \varphi_y = \frac{d\vartheta}{dt} \cos \omega + \frac{d\psi}{dt} \sin \omega \sin \vartheta, \\ \varphi_z = \frac{d\omega}{dt} + \frac{d\psi}{dt} \cos \vartheta, \end{cases}$$

welche die Beziehungen zwischen den augenblicklichen Winkelgeschwindigsteiten φ_x , φ_y , φ_z um die sesten Achsen und den Winkeln ω , ϑ , ψ ausdrücken. Man könnte nun auch aus diesen mittels der am Ende des vorigen \mathfrak{F} . erhaltenen Werthe von φ_x , φ_y , φ_z in \mathfrak{P} , \mathfrak{P} , \mathfrak{P} durch die gewöhnliche Eliminationsmethode ohne sehr große Rechnung die obigen Ausdrücke für die letztern Winkelgeschwindigkeiten ableiten; wir wollen aber auch diese Ausdrücke unmittelbar durch die Zerlegung der Winkelgeschwindigkeiten $\frac{d\omega}{dt}$, $\frac{d\vartheta}{dt}$, $\frac{d\psi}{dt}$ herstellen.

Dazu haben wir zu beachten, daß die Achse AZ für die erste dieser Winkelgeschwindigkeiten mit den beweglichen Achsen die Winkel $\widehat{z\xi}$, $\widehat{z\eta}$, $\widehat{z\zeta}$ einschließt, deren Cosinus c, c', c' sind, daß ferner die Achse AY2 der zweiten Winkelgeschwindigkeit mit der Achse AX' den Winkel $\widehat{\eta}\pi + \psi$, mit AY' den Winkel ψ , mit AZ' den Winkel $\widehat{\eta}\pi$ bildet, endlich daß die Achse AZ' der Winkelgeschwindigkeit $\frac{d\psi}{dt}$ eine der beweglichen Achsen selbst ist; wir erhalten demzufolge nach der Reihe die Componenten:

und damit ergeben sich, wenn man für c, c', c'' ihre Werthe:

$$c = -\cos\psi\sin\vartheta$$
 , $c' = \sin\psi\sin\vartheta$, $c'' = \cos\vartheta$

einführt, die obigen Ausbrücke für \boldsymbol{p} , \boldsymbol{q} , \boldsymbol{r} als resultirende Winkelgeschwindigkeiten um die beweglichen Achsen durch einfache Abdition der übereinanderstehenden Componenten. Die Vergleichung dieser letztern Werthe mit denen von φ_x , φ_y , φ_z zeigt, daß auch hier, wie bei den Umwandlungsformeln der Coordinaten (Einl. §. 22) die einen aus den andern durch Vertauschung der Winkel ω und ψ und durch den Zeichenwechsel der Sinus hervorgehen.

§. 188.

Aus dem Vorhergehenden ergeben fich sehr einfach noch einige be= achtenswerthe Beziehungen zwischen den bisher behandelten Größen.

Zerlegt man jede der Geschwindigkeiten uz, u, uz nach den festen Achsen in die rechtwinkligen Componenten:

so geben die Summen der übereinanderstehenden Componenten längs berselben Achse die Geschwindigkeiten u., u, u, man hat also

$$u_x = a u_{\xi} + a' u_{\eta} + a'' u_{\zeta}$$
 $u_y = b u_{\xi} + b' u_{\eta} + b'' u_{\zeta}$
 $u_s = c u_{\xi} + c' u_{\eta} + c'' u_{\zeta}$

Führt man dann in diese Gleichungen für u_x , u_y , u_z ober $\frac{dx}{dt}$, $\frac{dy}{dt}$, $\frac{dz}{dt}$ beren Werthe aus den Gleichungen (b), für u_ξ , u_η , u_ζ die Werthe aus den Gleichungen (128) ein und setzt die Coeffizienten von ξ , η und ζ einander gleich, so ergeben sich folgende neun Gleichungen zwischen den Nenderungsgesetzen der neun Cosinus a, a', a'', etc. in Bezug auf die Zeit, diesen Cosinus selbst und den Winkelgeschwindigkeiten p, q, r:

$$\frac{da}{dt} = a' \mathbf{r} - a'' \mathbf{q} , \quad \frac{da'}{dt} = a'' \mathbf{p} - a\mathbf{r} , \quad \frac{da''}{dt} = a\mathbf{q} - a' \mathbf{p}$$

$$\frac{db}{dt} = b' \mathbf{r} - b'' \mathbf{q} , \quad \frac{db'}{dt} = b'' \mathbf{p} - b\mathbf{r} , \quad \frac{db''}{dt} = b\mathbf{q} - b' \mathbf{p}$$

$$\frac{dc}{dt} = c' \mathbf{r} - c'' \mathbf{q} , \quad \frac{dc'}{dt} = c'' \mathbf{p} - c\mathbf{r} , \quad \frac{dc''}{dt} = c\mathbf{q} - c' \mathbf{p}$$

Multiplicirt man endlich die brei Gleichungen jeder Zeile der Reihe nach mit p, q, r und nimmt ihre Summe, so folgen die Ausdrücke:

$$\begin{cases}
\mathbf{p} \frac{d\mathbf{a}}{dt} + \mathbf{q} \frac{d\mathbf{a}'}{dt} + \mathbf{r} \frac{d\mathbf{a}''}{dt} = 0, \\
\mathbf{p} \frac{d\mathbf{b}}{dt} + \mathbf{q} \frac{d\mathbf{b}'}{dt} + \mathbf{r} \frac{d\mathbf{b}''}{dt} = 0, \\
\mathbf{p} \frac{d\mathbf{c}}{dt} + \mathbf{q} \frac{d\mathbf{c}'}{dt} + \mathbf{r} \frac{d\mathbf{c}''}{dt} = 0,
\end{cases}$$

und mit diesen zieht man aus den Gleichungen (e) die Aenberungsgesetze:

$$\frac{d\varphi_{x}}{dt} = a \frac{d\mathbf{p}}{dt} + a' \frac{d\mathbf{q}}{dt} + a'' \frac{d\mathbf{r}}{dt},$$

$$\frac{d\varphi_{y}}{dt} = b \frac{d\mathbf{p}}{dt} + b' \frac{d\mathbf{q}}{dt} + b'' \frac{d\mathbf{r}}{dt},$$

$$\frac{d\varphi_{x}}{dt} = c \frac{d\mathbf{p}}{dt} + c' \frac{d\mathbf{q}}{dt} + c'' \frac{d\mathbf{r}}{dt}.$$

Denkt man sich also die Aenderungsgesetze $\frac{dp}{dt}$, $\frac{dq}{dt}$, $\frac{dr}{dt}$ und $\frac{d\varphi_x}{dt}$, $\frac{d\varphi_y}{dt}$, $\frac{d\varphi_z}{dt}$ burch ein gemeinschaftliches Massemoment $m k^2$ multiplicirt und stellt sich die Producte gemäß der Gleichung (A) in §. 158 als Maaße drehender Kräfte vor, von denen die drei ersten ihre Achsen den beweglichen, die drei letzten den festen Coordinatensuchsen parallel haben, so folgt ans den Gleichungen (h), daß alle diese Producte die Componenten derselben drehenden Kraft

$$m k^2 \frac{d \varphi}{d t}$$

sind, beren Achse mit der augenblicklichen Drehungsachse zusammenfällt. Ferner zeigen diese Gleichungen in Berbindung mit den in S. 185 gefundenen Beziehungen, daß wenn die Winkelgeschwindigkeiten p, q, t während der Bewegung unverändert bleiben, auch die Winkelgeschwindigkeit φ und die Winkel λ' , μ' , ν' , ebenso auch die Winkel λ , μ , ν immer dieselben Werthe behalten, daß also die Drehungsachse sowohl im System selbst, d. μ , ν gegen die beweglichen Coordinatenachsen, als überhaupt im Raume oder gegen das seste Coordinatensystem eine weränderliche Lage behält, und daß demnach die Bewegung des Systems

Dieselbe sein wird, als wenn diese Drehungsachse fest und die um diese Achse drehende Componente des resultirenden Momentes Null ist, und es ist nach dem vorhergehenden Kapitel leicht zu schließen, daß dieses nur stattsinden kann, wenn das resultirende Moment selbst Null und die Drehungsachse eine Hauptachse des Systems in dem festen Punkte ist. Umgekehrt wird eine gleichförmige Bewegung um eine innerhalb des Systems unveränderliche Achse immer constante Werthe für die Componenten p, q, r der Winkelgeschwindigkeit mit sich bringen und demnach diese Drehungsachse auch gegen ein festes Coordinatenspstem eine unveränderliche Lage behalten.

S. 189.

Um nun die Beziehungen zwischen den an dem Spstem thätigen Kräften und seiner Lage oder seiner Winkelgeschwindigkeit festzustellen, untersuchen wir zuerst die Beziehungen zwischen den Kräften, welche parallel zu den festen Achsen, und benjenigen, welche parallel zu den beweglichen Achsen an jedem einzelnen Punkte thätig sein müßten, um dessen Bewegung für sich allein, und diesen Punkt als für sich allein bestehend vorausgesetzt, hervorzubringen.

Bezeichnen wir bazu die Masse eines solchen Punktes M, dessen Coordinaten in Bezug auf die festen Achsen am Ende der Zett t wie disher x, y, z seien, mit m, so haben wir als Maaße der drei zu den festen Achsen parallel gerichteten Componenten X, H, B einer Kraft P, welche diesem Punkte M, wenn er für sich allein bestände, dieselbe Bewegung ertheilen würde, wie er sie jest in Verdindung mit dem ganzen System erhält, die Ausdrücke:

$$\mathcal{X} = m \frac{d^2 x}{dt^2} = m \frac{d u_x}{dt} , \qquad \mathfrak{y} = m \frac{d^2 y}{dt^2} = m \frac{d u_y}{dt} ,$$

$$\mathfrak{Z} = m \frac{d^2 z}{dt^2} = m \frac{d u_z}{dt} .$$

und für die drehenden Wirkungen Mz, Mx, Mx dieser Kraft in Bezug auf die festen Achsen der x, y, z die Werthe:

$$\mathbf{M}_{z} = m \left(x \frac{d^{2} y}{d t^{2}} - y \frac{d^{2} x}{d t^{2}} \right) , \quad \mathbf{M}_{y} = m \left(z \frac{d^{2} x}{d t^{2}} - x \frac{d^{2} z}{d t^{2}} \right) ,$$

$$\mathbf{M}_{x} = m \left(y \frac{d^{2} z}{d t^{2}} - z \frac{d^{2} y}{d t^{2}} \right) ,$$

und es wird sich nun barum handeln, biese Kräfte auf das veränder= liche Coordinatenspstem zu beziehen.

Um dies zu erreichen, gehen wir von den in S. 188 gefundenen Gleichungen

$$\begin{cases} u_x = a u_{\xi} + a' u_{\eta} + a'' u_{\zeta} \\ u_y = b u_{\xi} + b' u_{\eta} + b'' u_{\zeta} \\ u_z = c u_{\xi} + c' u_{\eta} + c'' u_{\zeta} \end{cases}$$

aus, welche die zu den festen Achsen parallelen Componenten der Geschwindigkeit v des Punktes M durch die zu den beweglichen Achsen parallelen Componenten u_ξ, u_η, u_ζ ausdrücken, und erhalten, indem wir deren Aenderungsgesetze in Bezug auf t mit m multipliciren, für die Componenten X, P, D die Werthe:

$$\mathcal{X} = m \left(a \frac{du_{\xi}}{dt} + a' \frac{du_{\eta}}{dt} + a'' \frac{du_{\zeta}}{dt} + u_{\xi} \frac{da}{dt} + u_{\eta} \frac{da'}{dt} + u_{\zeta} \frac{da''}{dt} \right),$$

$$\mathcal{Y} = m \left(b \frac{du_{\xi}}{dt} + b' \frac{du_{\eta}}{dt} + b'' \frac{du_{\zeta}}{dt} + u_{\xi} \frac{db}{dt} + u_{\eta} \frac{db'}{dt} + u_{\zeta} \frac{db''}{dt} \right),$$

$$\mathcal{Y} = m \left(c \frac{du_{\xi}}{dt} + c' \frac{du_{\eta}}{dt} + c'' \frac{du_{\zeta}}{dt} + u_{\xi} \frac{dc}{dt} + u_{\eta} \frac{dc'}{dt} + u_{\zeta} \frac{dc''}{dt} \right).$$

Die Componenten X, V, V der Kraft P, parallel zu den beweglichen Achsen, folgen dann aus jenen, die parallel zu den festen Achsen gerichtet sind, wieder durch die Gleichungen:

$$\begin{array}{lll}
\mathcal{X} &= a\mathcal{X} + b\mathcal{Y} + c\mathcal{B} , \\
\mathcal{Y} &= a'\mathcal{X} + b'\mathcal{Y} + c'\mathcal{B} , \\
\mathcal{Y} &= a''\mathcal{X} + b''\mathcal{Y} + c''\mathcal{B} .
\end{array}$$

Führt man daher die vorhergehenden Werthe von X, V, I in diese Gleichungen ein, und beachtet die Bedingungsgleichungen des S. 185, so findet man

$$\mathcal{F} = m \left(\frac{du_{\xi}}{dt} + \mathbf{q} u_{\zeta} - \mathbf{r} u_{\eta} \right),$$

$$\mathcal{F} = m \left(\frac{du_{\eta}}{dt} + \mathbf{r} u_{\xi} - \mathbf{p} u_{\zeta} \right),$$

$$\mathcal{F} = m \left(\frac{du_{\zeta}}{dt} + \mathbf{p} u_{\eta} - \mathbf{q} u_{\xi} \right).$$

Endlich erhält man damit für die drei Momente M_Z , M_H , M_Z der Kraft P in Bezug auf die beweglichen Achsen die Ausbrücke:

$$\mathbf{M}_{Z} = \mathbf{J}' \eta - \mathbf{J}' \zeta = \mathbf{m} \left(\eta \frac{\mathrm{d} u_{\zeta}}{\mathrm{d} t} - \zeta \frac{\mathrm{d} u_{\eta}}{\mathrm{d} t} \right) \\ - \mathbf{m} u_{\xi} (\mathbf{q} \eta + \mathbf{r} \zeta) + \mathbf{m} \mathbf{p} (\eta u_{\eta} + \zeta u_{\zeta})$$

$$\mathbf{M}_{H} = \mathbf{X} \zeta - \mathbf{J}' \xi = \mathbf{m} \left(\zeta \frac{\mathrm{d} u_{\xi}}{\mathrm{d} t} + \xi \frac{\mathrm{d} u_{\zeta}}{\mathrm{d} t} \right) \\ - \mathbf{m} u_{\eta} (\mathbf{p} \xi + \mathbf{r} \zeta) + \mathbf{m} \mathbf{q} (\xi u_{\xi} + \zeta u_{\zeta})$$

$$\mathbf{M}_{Z} = \mathbf{J}' \xi - \mathbf{X} \eta = \mathbf{m} \left(\xi \frac{\mathrm{d} u_{\eta}}{\mathrm{d} t} + \eta \frac{\mathrm{d} u_{\xi}}{\mathrm{d} t} \right) \\ - \mathbf{m} u_{\zeta} (\mathbf{p} \xi + \mathbf{q} \eta) + \mathbf{m} \mathbf{r} (\xi u_{\xi} + \eta u_{\eta})$$

Die Werthe (128) von uz, und uz geben aber, wie leicht zu sehen ist, die Gleichung:

$$\xi u_{\xi} + \eta u_{\eta} + \zeta u_{\zeta} = 0 ,$$

welche übrigens auch eine nothwendige Folge der Bedingungen:

$$x^2 + y^2 + z^2 = R^2$$
, $x \frac{dx}{dt} + y \frac{dy}{dt} + z \frac{dz}{dt} = 0$

ist, und die Aenderungsgesetze in Bezug auf die Zeit t:

$$\frac{du_{\xi}}{dt} = \zeta \frac{d\mathbf{q}}{dt} - \eta \frac{d\mathbf{r}}{dt} , \quad \frac{du_{\eta}}{dt} = \xi \frac{d\mathbf{r}}{dt} - \zeta \frac{d\mathbf{p}}{dt} ,$$

$$\frac{du_{\zeta}}{dt} = \eta \frac{d\mathbf{p}}{dt} - \xi \frac{d\mathbf{q}}{dt} ,$$

mit welchen man dann nach einigen Reductionen folgende Werthe für die Momente $\mathbf{M}_{\mathcal{B}}$, \mathbf{M}_{H} , \mathbf{M}_{Z} in Function der Coordinaten ξ , η , ζ des Punktes M und der Winkelgeschwindigkeiten \boldsymbol{p} , \boldsymbol{q} , \boldsymbol{r} findet:

$$\mathfrak{M}_{Z} = m(\eta^{2} + \zeta^{2}) \frac{d\mathfrak{p}}{dt} - m\xi \eta \frac{d\mathfrak{q}}{dt} - m\xi \zeta \frac{d\mathfrak{r}}{dt}$$

$$-m(\mathfrak{q}\zeta - \mathfrak{r}\eta)(\mathfrak{p}\xi + \mathfrak{q}\eta + \mathfrak{r}\zeta)$$

$$\mathfrak{M}_{H} = m(\xi^{2} + \zeta^{2}) \frac{d\mathfrak{q}}{dt} - m\xi \eta \frac{d\mathfrak{p}}{dt} - m\eta \zeta \frac{d\mathfrak{r}}{dt}$$

$$-m(\mathfrak{r}\xi - \mathfrak{p}\zeta)(\mathfrak{p}\xi + \mathfrak{q}\eta + \mathfrak{r}\zeta)$$

$$\mathfrak{M}_{Z} = m(\xi^{2} + \eta^{2}) \frac{d\mathfrak{r}}{dt} - m\xi \zeta \frac{d\mathfrak{p}}{dt} - m\eta \zeta \frac{d\mathfrak{q}}{dt}$$

$$-m(\mathfrak{p}\eta - \mathfrak{q}\xi)(\mathfrak{p}\xi + \mathfrak{q}\eta + \mathfrak{r}\zeta)$$

$$(131)$$

§. 190.

Aehnliche Ausbrücke, wie die vorhergehenden, werden fich nun für alle übrigen materiellen Punkte bes Systems, beziehungsweise für bie brehenden Kräfte ergeben, welche die Bewegungen berselben, jeben ein= zeln gebacht, hervorzubringen im Stande wären, und es fft nun ein= leuchtend, daß wenn fich jeder Punkt bes Systems einzeln vermöge bes entsprechenden Momentes der Kraft 🏓 oder seiner Componenten so bewegt, wie er es in seiner Verbindung mit allen übrigen thut, diese Bewegung ober die Wirkung der Kräfte Mz, MH, Mz nicht geandert wird, wenn wir nun alle Punkte unter sich in feste Verbindung setzen ' und alle diese drehenden Kräfte zu drei Hauptcomponenten D. ME, D. M., D. M. vereinigen. Man wird ferner einsehen, daß die aus den Werthen (131) sich ergebenden Ausbrücke dieser Componenten eine viel einfachere Form annehmen werben, wenn man für die mit bem festen System unveränderlich verbundenen Coordinatenachsen ber ξ, η, ζ bie drei Hauptachsen bes Shstems in dem Punkte nimmt, um welchen es sich breht; denn für biese werden die Summen:

$$\Sigma \cdot \mathsf{m} \xi \eta$$
 , $\Sigma \cdot \mathsf{m} \xi \zeta$, $\Sigma \cdot \mathsf{m} \eta \zeta$

Null, und da die Winkelgeschwindigkeiten p, q, r für alle Punkte des Spstems gemeinschaftlich sind, so kommen die Werthe jener Haupt= Componenten für diese Annahme auf folgende zurück:

$$\Sigma \cdot \mathbf{M}_{\Xi} = \Sigma \cdot \mathbf{m} (\eta^2 + \zeta^2) \frac{\mathrm{d} \, \mathbf{p}}{\mathrm{d} \, \mathbf{t}} - \mathbf{q} \, \mathbf{r} \, \Sigma \cdot \mathbf{m} (\zeta^2 - \eta^2) ,$$

$$\Sigma \cdot \mathbf{M}_{H} = \Sigma \cdot \mathbf{m} (\zeta^2 + \xi^2) \frac{\mathrm{d} \, \mathbf{q}}{\mathrm{d} \, \mathbf{t}} - \mathbf{p} \, \mathbf{r} \, \Sigma \cdot \mathbf{m} (\xi^2 - \zeta^2) ,$$

$$\Sigma \cdot \mathbf{M}_{Z} = \Sigma \cdot \mathbf{m} (\xi^2 + \eta^2) \frac{\mathrm{d} \, \mathbf{r}}{\mathrm{d} \, \mathbf{t}} - \mathbf{p} \, \mathbf{q} \, \Sigma \cdot \mathbf{m} (\eta^2 - \xi^2) .$$

Beachtet man bann noch, baß

 $\Sigma \cdot m(\eta^2 + \zeta^2) = \mathfrak{A}$, $\Sigma \cdot m(\zeta^2 + \xi^2) = \mathfrak{B}$, $\Sigma \cdot m(\xi^2 + \eta^2) = \mathfrak{S}$ die Massemomente des Systems in Bezug auf die genannten. Haupt= Achsen vorstellen, und daß man damit auch hat

$$\Sigma \cdot m(\zeta^{2} - \eta^{2}) = \Sigma \cdot m(\xi^{2} + \zeta^{2}) - \Sigma \cdot m(\xi^{2} + \eta^{2}) = \mathbf{S} - \mathbf{S},$$

$$\Sigma \cdot m(\xi^{1} - \zeta^{2}) = \Sigma \cdot m(\xi^{2} + \eta^{2}) - \Sigma \cdot m(\eta^{2} + \zeta^{2}) = \mathbf{S} - \mathbf{S},$$

$$\Sigma \cdot m(\eta^{2} - \xi^{2}) = \Sigma \cdot m(\eta^{2} + \zeta^{2}) - \Sigma \cdot m(\xi^{2} + \zeta^{2}) = \mathbf{S} - \mathbf{S},$$

so sindet man für jene Hauptcomponenten der drehenden Gesammtwir= kung aller Kräfte P die einfachen Werthe:

$$\Sigma. \mathbf{M}_{Z} = \mathbf{A} \frac{\mathrm{d} \mathbf{p}}{\mathrm{d} t} - \mathbf{q} \mathbf{r} (\mathbf{B} - \mathbf{G})$$

$$\Sigma. \mathbf{M}_{H} = \mathbf{B} \frac{\mathrm{d} \mathbf{q}}{\mathrm{d} t} - \mathbf{p} \mathbf{r} (\mathbf{G} - \mathbf{A})$$

$$\Sigma. \mathbf{M}_{Z} = \mathbf{G} \frac{\mathrm{d} \mathbf{r}}{\mathrm{d} t} - \mathbf{p} \mathbf{q} (\mathbf{A} - \mathbf{B})$$

Diese Ausbrücke führen nun einfach zu den Gleichungen für die drehende Bewegung des Spstems. Denn bezeichnet man die nach den festen Achsen gerichteten fördernden Componenten der an dem Punkte Mangreifenden Kraft P mit X, Y, Z, die parallel zu den beweglichen Achsen gerichteten mit X', Y', Z', so hat man immer wieder die Beziehungen:

$$X' = aX + bY + cZ$$

 $Y' = a'X + b'Y + c'Z$
 $Z' = a''X + b''Y + c''Z$

und wenn man dann voraussett, daß X, Y, Z nur als Functionen der Veränderlichen x, y, z und v gegeben seien, in welcher Voraus= settung alle in der Natur vorkommenden Kräfte enthalten sind, so wird man in diese Functionen zuerst für x, y, z ihre Werthe (a): in §. 184 -einführen, v durch seine zu den beweglichen Achsen parallelen Com= ponenten uz, uz, ober deren Werthe (128) ersetzen und dann daraus mittels der vorhergehenden Gleichungen die Werthe der Com= ponenten X', Y', Z' ableiten, welche auf diese Weise durch die von der Zeit unabhängigen Coordinaten &, η , ζ , durch die mit der Zeit ver= änderlichen Cofinus a, b, c, a', etc. und durch die Winkelgeschwin= digkeiten p, q; r ausgedrückt erscheinen, also für die Bewegung nur noch Functionen dieser lettern und der Winkel ω, 9, ψ sind, von denen jene Cosinus abhängen. wird bann auch mit den brehenden Wirkungen der Kraft P und aller übrigen Kräfte des Systems und folglich mit ihrem resultirenden Mo= mente Z. MR in Bezug auf ben festen Punkt und mit seinen Componenten:

$$\Sigma.M_Z = \Sigma(Z'\eta - Y'\zeta)$$
, $\Sigma.M_H = \Sigma(X'\zeta - Z'\xi)$, $\Sigma.M_Z = \Sigma(Y'\xi - X'\eta)$

in Bezug auf die beweglichen Achsen der Fall sein, d. h. es werden auch diese durch ähnliche Umwandlungen im Allgemeinen als Functionen von den Winkelgeschwindigkeiten p, q, r und den Richtungswinkeln ω , ϑ und ψ dieser beweglichen Achsen erscheinen.

Das Ergebniß ber Gesammtwirkung dieser Momente ist natürlich ebenso wie das der Momente $\Sigma.M_X$, $\Sigma.M_Y$, $\Sigma.M_Z$ die stattsindende Bewegung des Systems um den sesten Punkt, und demnach ist diese Gesammtwirkung nothwendig dieselbe, wie die der Momente $\Sigma.M_X$, $\Sigma.M_Y$, $\Sigma.M_Z$ oder der Momente $\Sigma.M_Z$, mente $\Sigma.M_X$, $\Sigma.M_Y$, $\Sigma.M_Z$ oder der Momente $\Sigma.M_Z$, $\Sigma.M_Z$, oder kurz wie die des resultirenden Momentes $\Sigma.M_Z$ aller Kräfte Y, von denen vorausgesest wurde, daß sie dieselbe Bewegung hervordringen; wir exhalten folglich auf der einen Seite in Bezug auf die sesten Achsen die Gleichungen:

132.)
$$\begin{cases} \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Z} = \Sigma \cdot M_{Z} & \left(\Sigma \cdot m \left(x \frac{d^{2} y}{d t^{2}} - y \frac{d^{2} x}{d t^{2}} \right) = \Sigma (x Y - y X) \\ \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Y} = \Sigma \cdot M_{Y} \text{ ober } \end{cases}$$

$$\begin{cases} \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Z} = \Sigma \cdot M_{Y} \text{ ober } \begin{cases} \Sigma \cdot m \left(x \frac{d^{2} x}{d t^{2}} - x \frac{d^{2} x}{d t^{2}} \right) = \Sigma (z X - x Z) \\ \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{X} = \Sigma \cdot M_{X} \end{cases}$$

$$\begin{cases} \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Z} = \Sigma \cdot M_{X} \\ \Sigma \cdot m \left(y \frac{d^{2} z}{d t^{2}} - z \frac{d^{2} y}{d t^{2}} \right) = \Sigma (y Z - z Y) \end{cases}$$

und auf der andern Seite in Bezug auf die beweglichen Achsen die Ausbrücke:

133.)
$$\begin{cases} \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Z} = \Sigma \cdot M_{Z} \\ \Sigma \cdot \mathfrak{M}_{H} = \Sigma \cdot M_{H} \text{ ober} \end{cases} \begin{cases} \mathfrak{A} \frac{d\mathfrak{p}}{d\mathfrak{t}} = (\mathfrak{S} - \mathfrak{A})\mathfrak{p}\mathfrak{r} + \Sigma \cdot M_{Z} \\ \mathfrak{B} \frac{d\mathfrak{q}}{d\mathfrak{t}} = (\mathfrak{S} - \mathfrak{A})\mathfrak{p}\mathfrak{r} + \Sigma \cdot M_{H} \end{cases}$$
$$\Sigma \cdot \mathfrak{M}_{Z} = \Sigma \cdot M_{Z} \qquad \begin{cases} \mathfrak{B} \frac{d\mathfrak{p}}{d\mathfrak{t}} = (\mathfrak{B} - \mathfrak{A})\mathfrak{p}\mathfrak{q} + \Sigma \cdot M_{Z} \\ \mathfrak{B} \frac{d\mathfrak{p}}{d\mathfrak{t}} = (\mathfrak{A} - \mathfrak{A})\mathfrak{p}\mathfrak{q} + \Sigma \cdot M_{Z} \end{cases}$$

als die gesuchten Gleichungen für die drehende Bewegung des Systems, von denen die drei letztern die verlangten Beziehungen zwischen den gegebenen, an dem System thätigen Kräfte, seiner Winkelgeschwindigkeit und seiner Lage am Ende der Zeit t ausbrücken und deshalb für die Untersuchung besonderer Fälle besonders geeignet sind. Um aber daraus die Winkelzgeschwindigkeit und die Lage für irgend eine Zeit bestimmen zu können, muß man mit denselben im Allgemeinen noch die Gleichungen (129), nämlich

$$\mathbf{p} = -\frac{\mathrm{d}\omega}{\mathrm{d}t}\cos\psi\sin\vartheta + \frac{\mathrm{d}\vartheta}{\mathrm{d}t}\sin\psi$$

$$\mathbf{q} = \frac{\mathrm{d}\omega}{\mathrm{d}t}\sin\psi\sin\vartheta + \frac{\mathrm{d}\vartheta}{\mathrm{d}t}\sin\psi$$

$$\mathbf{r} = \frac{\mathrm{d}\omega}{\mathrm{d}t}\cos\vartheta + \frac{\mathrm{d}\psi}{\mathrm{d}t}$$
(129.

verbinden, um daraus zuerst die Zeit t zu eliminiren und die Winkelgeschwindigkeiten p, q, r in Function der Winkel ω , I und ψ auszudrücken, mit welchen Ergebnissen dann aus den vorstehenden Gleichungen diese Winkel selbst in Function der Zeit erhalten, also die Lage der drei Hauptachsen des Systems für den sesten Punkt für irgend einen Werth von t bestimmt werden kann. Nach diesem geben dann die vorstehenden Gleichungen (129) auch die Werthe der Componenten p, q, r der Winkelgeschwindigkeit φ in Function der Zeit und damit nach \S . 185 die Lage der Drehungsachse für irgend einen Zeitpunkt.

Die Form dieser Gleichungen zeigt übrigens, daß ihre Integration bebeutenden Schwierigkeiten unterworfen ist, und man wird es dadurch erklärlich sinden, warum dieselben dis jest nur auf wenige einfache Fälle und selbst da meistens nur näherungsweise angewendet werden konnten.

S. 191.

Der ein fachste Fall ist offenbar wieder derjenige, wo keine Kräfte ober wenigstens keine brehenden Kräfte an dem Spstem thätig sind. Für diesen Fall kommen die Gleichungen (133) auf die einfacheren:

$$\mathbf{X} \frac{\mathrm{d} \mathbf{p}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{B} - \mathbf{E}) \mathbf{q} \mathbf{r}$$

$$\mathbf{B} \frac{\mathrm{d} \mathbf{q}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{E} - \mathbf{X}) \mathbf{p} \mathbf{r}$$

$$\mathbf{E} \frac{\mathrm{d} \mathbf{r}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{X} - \mathbf{B}) \mathbf{p} \mathbf{q}$$

zurück, ans welchen sich leicht zwei bemerkenswerthe Ergebnisse ziehen lassen. Multiplicirt man nämlich diese Gleichungen der Reihe nach mit p, q und r, so gibt ihre Summe die Gleichung:

$$\mathfrak{A}\mathfrak{p}\,\frac{\mathrm{d}\mathfrak{p}}{\mathrm{d}t}+\mathfrak{B}\mathfrak{q}\,\frac{\mathrm{d}\mathfrak{q}}{\mathrm{d}t}+\mathfrak{G}\mathfrak{r}\,\frac{\mathrm{d}\mathfrak{r}}{\mathrm{d}t}=0\;,$$

beren Integral zwischen ben Grenzen t und 0:

$$\Delta_{0}^{t} \cdot (\mathfrak{A} p^{2} + \mathfrak{B} q^{2} + \mathfrak{C} r^{2}) = 0,$$

wenn man den anfänglichen Werth:

$$\mathfrak{A} \mathfrak{p}_0^2 + \mathfrak{B} \mathfrak{q}_0^2 + \mathfrak{C} \mathfrak{r}_0^2$$

burch h ersett, die Form annimmt:

Multiplicirt man dagegen die brei Gleichungen (a) der Reihe nach mit Ap, Ba, Cr, so gibt ihre Summe die Gleichung:

$$\mathfrak{A}^2 \mathfrak{p} \frac{d\mathfrak{p}}{dt} + \mathfrak{B}^2 \mathfrak{q} \frac{d\mathfrak{q}}{dt} + \mathfrak{C}^2 \mathfrak{r} \frac{d\mathfrak{r}}{dt} = 0,$$

beren Integral zwischen benselben Grenzen wie oben die Form:

c.)
$$\mathfrak{A}^2 \mathfrak{p}^2 + \mathfrak{B}^2 \mathfrak{q}^2 + \mathfrak{C}^2 \mathfrak{r}^2 = k^2$$

erhalten wird, wenn man den anfänglichen Werth:

$$\mathfrak{A}^2\mathfrak{p}_0^2 + \mathfrak{B}^2\mathfrak{q}_0^2 + \mathfrak{C}^2\mathfrak{r}_0^2$$

burch k2 ersett.

Um nun die Bedeutung dieser Ergebnisse zu finden, setzen wir in die Gleichung (b) für p, q, r ihre Werthe:

$$\mathbf{p} = \varphi \cos \lambda'$$
, $\mathbf{q} = \varphi \cos \mu'$, $\mathbf{r} = \varphi \cos \nu'$,

worin λ' , μ' , ν' die Winkel zwischen der augenblicklichen Drehungs= Uchse und den drei Hauptachsen des Systems in dem sesten Punkte bezeichnen; dadurch wird dieselbe

$$\varphi^{2}(\mathbf{X}\cos^{2}\lambda' + \mathbf{X}\cos^{2}\mu'' + \mathbf{C}\cos^{2}\nu') = \mathbf{h}$$
,

und mit der Beachtung, daß der eingeklammerte Factor nach S. 164 (122) das Massemoment MP oder D. mw² des Systems in Bezug auf die augenblickliche Drehungsachse ausbrückt, schließt man daraus

$$\mathfrak{M} \varphi^2 = \Sigma \cdot m w^2 \varphi^2 = h .$$

Wan hat aber auch, wenn v die fördernde Geschwindigkeit eines Punkties bezeichnet, dessen Masse m und dessen Entsernung von der angenblick= lichen Drehungsachse w ist, $v^2 = w^2 \varphi^2$, und die Gleichung (b) nimmt damit die Form:

$$Z \cdot m v^2 = h = Z \cdot m v_0^2$$

an, unter welcher sie ausbrückt, daß die Summe der lebendigen Kräfte aller Punkte des Systems unveränderlich ist, und daß die Größe h die Summe der lebendigen Kräfte am Anfang der Zeit t vorstellt.

Um ebenso die zweite Gleichung (c) zu erklären, sei P eine Kraft, welche die Bewegungsgröße $m v = m w \varphi$ eines materiellen Punktes von der Masse m, dessen Coordinaten in Bezug auf die drei Haupt= Achsen ξ , η , ζ sind, in der Einheit der Zeit erzeugen kann (I. Buch \mathfrak{F} . 41), welche also auch dieselbe Richtung hat, wie die augenblickliche Geschwindigkeit, d. h. die Richtung, welche durch die Winkel \mathfrak{I} , \mathfrak{m} , \mathfrak{m} (\mathfrak{F} . 186) bestimmt wird. Die Womente dieser Kraft in Bezug auf die genannten Achsen sind demnach

 $P(\xi \cos m - \eta \cos l)$, $P(\zeta \cos l - \xi \cos n)$, $P(\eta \cos n - \zeta \cos m)$ und wenn man für $\cos l$, $\cos m$, $\cos n$ ihre Werthe aus §. 186, nämkch

$$\cos 1 = \frac{\zeta \cos \mu' - \eta \cos \nu'}{w}, \quad \cos m = \frac{\xi \cos \nu' - \zeta \cos \lambda'}{w},$$

$$\cos n = \frac{\eta \cos \lambda' - \xi \cos \mu'}{w}.$$

einführt, so nehmen fle die Form an:

$$P \frac{(\xi^{2} + \eta^{2}) \cos \nu' - (\xi \zeta \cos \lambda' + \eta \zeta \cos \mu')}{W}$$

$$P \frac{(\xi^{2} + \zeta^{2}) \cos \mu' - (\xi \eta \cos \lambda' + \eta \xi \cos \nu')}{W}$$

$$P \frac{(\eta^{2} + \zeta^{2}) \cos \lambda' - (\xi \eta \cos \mu' + \xi \zeta \cos \nu')}{W}$$

Sett man dann wieder für P seinen Werth mw φ und nimmt die Summen aller ähnlichen Womente des Systems in Bezug auf dieselbe Achse, so sindet man mit der Beachtung, daß die Functionen $\cos \lambda'$, $\cos \mu'$, $\cos \nu'$, sowie die Winkelgeschwindigkeit φ für alle Punkte des Systems gemeinschaftlich sind, und daß man hat

$$\Sigma \cdot m(\xi^2 + \eta^2) = \mathcal{C}$$
, $\Sigma \cdot m(\zeta^2 + \xi^2) = \mathcal{C}$, $\Sigma \cdot m(\eta^2 + \zeta^2) = \mathcal{C}$, $\Sigma \cdot m\xi \eta = 0$, $\Sigma \cdot m\xi \zeta = 0$, $\Sigma \cdot m\eta \zeta = 0$,

als resultirende Momente aller Kräfte, welche die Bewegungsgrößensämmtlicher Punkte des Systems in der Einheit der Zeit erzeugen: können, oder mit andern Worten als rechtwinklige Componenten des! resultirenden Momentes aller Bewegungsgrößen des Spstems um die drei Hauptachsen desselben die Werthe:

$$\Sigma \cdot m(\xi^2 + \eta^2) \cdot \varphi \cos \nu' = \mathbf{C} \mathbf{r}$$
 um die Achse der ζ ,

$$\Sigma$$
. m $(\zeta^2 + \xi^2)$. $\varphi \cos \mu' = \mathbf{B} \mathbf{q}$ um die Achse der η ,

$$\Sigma \cdot m (\eta^2 + \zeta^2) \cdot \varphi \cos \lambda' = \mathfrak{Ap}$$
 um die Achse der ξ ,

und bemnach als resultirendes Moment ber Bewegungsgrößen selbst

$$\Sigma . M_{mv} = \sqrt{\mathfrak{A}^2 \mathfrak{p}^2 + \mathfrak{B}^2 \mathfrak{q}^2 + \mathfrak{C}^2 \mathfrak{t}^2}$$
.

Am Anfang der Zeit war also

$$\Sigma \cdot M_{mv_0} = \sqrt{2 r_0^2 + r_0^2 + r_0^2 + r_0^2} = k$$
,

und die Gleichung (c) spricht bemnach aus, daß bieses resultirende Moment aller Bewegungsgrößen für die ganze Dauer ber Bewegung unverändert bleibt.

Die Achse dieses resultirenden Momentes fällt übrigens nicht mit der augenblicklichen Drehungsachse zusammen; denn die Cosinus der Winkel 1/, m/, n/, welche sie mit den drei Hauptachsen bildet, sind

e.)
$$cosl'_{i} = \frac{\mathfrak{A}\mathfrak{p}}{k}$$
, $cosm'_{i} = \frac{\mathfrak{B}\mathfrak{q}}{k}$, $cosn'_{i} = \frac{\mathfrak{E}\mathfrak{r}}{k}$

ober mit den Werthen von p, q, r als Componenten von φ

$$\begin{cases}
\cos 1,' = \cos \lambda' \frac{2}{\sqrt{2 \cos^2 \lambda' + 2 \cos^2 \mu' + 2 \cos^2 \nu'}}, \\
\cos m,' = \cos \mu' \frac{2}{\sqrt{2 \cos^2 \lambda' + 2 \cos^2 \mu' + 2 \cos^2 \nu'}}, \\
\cos n,' = \cos \nu' \frac{2}{\sqrt{2 \cos^2 \lambda' + 2 \cos^2 \mu' + 2 \cos^2 \nu'}}, \\
\end{cases}$$

also im Allgemeinen verschieden von den Cosinus der Winkel λ' , μ' , ν' , durch welche die Richtung der augenblicklichen Drehungsachse im System bestimmt wird. Der Cosinus des Winkels ϵ , welchen diese letter Achse mit jener Achse des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen bildet, wird nach diesen Werthen durch

$$cos e = cos \lambda' cos l' + cos \mu' cos m' + cos \nu' coe n'$$

$$= \frac{\mathfrak{A} \mathfrak{p}^2 + \mathfrak{B} \mathfrak{q}^2 + \mathfrak{C} \mathfrak{r}^2}{\varphi \sqrt{\mathfrak{A}^2 \mathfrak{p}^2 + \mathfrak{B}^2 \mathfrak{q}^2 + \mathfrak{C}^2 \mathfrak{r}^2}} = \frac{h}{k \varphi}$$

ausgebrückt, woraus man die Gleichung:

$$\varphi\cos\varepsilon=\frac{h}{k}$$

zieht, welche zeigt, daß die Projection ber Winkelgeschwindig= Leit φ auf die Achse des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen für alle Lagen des Shstems einen unveränderlichen Werth hat.

Bestimmt man ferner die Cosinus der Winkel 1,, m,, n, welche die Achse des eben genannten Momentes mit den drei festen Coordinatenachsen der x, y, z macht, so sindet man wie früher im ähnlichen Falle die Werthe:

$$cosl_{,} = \frac{\mathfrak{A}\mathfrak{p}a + \mathfrak{B}\mathfrak{q}a' + \mathfrak{E}\mathfrak{r}a''}{k}, \quad cosm_{,} = \frac{\mathfrak{A}\mathfrak{p}b + \mathfrak{B}\mathfrak{q}b' + \mathfrak{E}\mathfrak{r}b''}{k},$$
$$cosn_{,} = \frac{\mathfrak{A}\mathfrak{p}c + \mathfrak{B}\mathfrak{q}c' + \mathfrak{E}\mathfrak{r}c''}{k},$$

und es läßt sich leicht zeigen, daß diese Werthe unveränderlich sind. Denn der Zähler des Werthes von cool, z. B. gibt in Bezug auf die Zeit t das Aenderungsgesetz:

$$k\frac{d.\cos l}{dt} = \mathfrak{A} \frac{da}{dt} + \mathfrak{B} q \frac{da'}{dt} + \mathfrak{E} r \frac{da''}{dt} + \mathfrak{A} a \frac{dp}{dt} + \mathfrak{B} a' \frac{dq}{dt} + \mathfrak{E} a'' \frac{dr}{dt};$$

führt man dann hier für $\frac{da}{dt}$, $\frac{da'}{dt}$, $\frac{da''}{dt}$ die Werthe (f) in §. 188,

$$k \frac{d \cdot cosl}{dt} = 0$$
, also and $\Delta \cdot cosl$, = 0.

Auf gleiche Weise findet man

$$\Delta \cdot \cos n = 0$$
 , $\Delta \cdot \cos n = 0$

und schließt baraus, daß die Achse des resultirenden Momen= tes der Bewegungsgrößen während der Bewegung unver= änderlich dieselbe Lage behält, welche sie am Anfang der Decker, handbuch der Mechanit II. Zeit hatte. Stellt also diese Achse durch ihre Länge auch die Intensität des resultirenden Womentes D. Mm, vor, so wird sie nach dem Vorhergehenden sowohl der Größe als Richtung nach unveränderlich sein.

S. 192.

Die gegenseitigen Beziehungen zwischen der Achse des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen und der augenblicklichen Drehungsachse des Systems ergeben sich am anschaulichsten mittels des in §. 163 erhaltenen Ellipsoids der Massemomente, nämlich mittels des Ellipsoids, dessen Fahrstrahl vom Mittelpunkte aus der Quadratwurzel aus dem Massemoment des Systems, in Bezug auf ihn selbst als Drehungsachse genommen, verkehrt proportional ist, dessen Gleichung demnach in Bezug auf den seisten Punkt als Mittelpunkt und in Bezug auf die Hauptachsen und beweglichen Coordinatenachsen der ξ , η , ζ die Form hat (121):

$$\mathfrak{A}\xi^2 + \mathfrak{B}\eta^2 + \mathfrak{C}\zeta^2 = 1$$
.

Die Normale in einem Punkte $\xi \eta \zeta$ bieser Fläche wird nämlich nach S. 34 der Einl. durch die Gleichungen:

$$\begin{cases} y_1 - \eta = \frac{8 \eta}{4 \xi} (x_1 - \xi), \\ z_1 - \zeta = \frac{6 \zeta}{4 \xi} (x_1 - \xi), \end{cases}$$

der Fahrstrahl zu demselben Punkte bagegen durch die Gleichungen:

$$\begin{cases} y_2 = \frac{\eta}{\xi} x_2 \\ z_2 = \frac{\zeta}{\xi} x_2 \end{cases}$$

bestimmt, und man sieht leicht, daß von diesen beiden Geraden die erstere, die Normale, zur Achse des resultirenden Momentes S. Mmv parallel wird, und die zweite, der Fahrstrahl, mit der augenblicklichen Drehungsachse zusammenfällt, wenn

$$\frac{\eta}{\xi} = \frac{q}{p}$$
 , $\frac{\zeta}{\xi} = \frac{r}{p}$

wird. Daraus folgt, daß wenn man an das Ellipsoid der Massemomente eine berührende Chene legt, welche zur

Achse bes resultirenben Momentes ber Bewegungsgrößen senkrecht ift, ber zum Berührungspunkte gezogene Fahrpfrahl ober Durchmesser bie augenblickliche Drehungsachse vorstellt.

Die Gleichung der Tangential=Ebene in dem Punkte $\xi \eta \zeta$ bes Elipsoids:

$$\mathfrak{A}\xi(x_1-\xi)+\mathfrak{B}\eta(y_1-\eta)+\mathfrak{C}\zeta(z_1-\zeta)=0$$

gibt nach S. 18 ber Einl. für die Länge p der Senkrechten, welche vom Mittelpunkte auf die genannte Ebene gefällt werden kann, den Werth:

$$p = \frac{\Re \xi^2 + \Re \eta^2 + \Im \zeta^2}{\sqrt{\Re^2 \xi^2 + \Re^2 \eta^2 + \Im^2 \zeta^2}} = \frac{1}{\sqrt{\Re^2 \xi^2 + \Re^2 \eta^2 + \Im^2 \zeta^2}}.$$

Ferner sindet man mit den gleichen Verhältnissen:

$$\frac{\xi}{\mathbf{p}} = \frac{\eta}{\mathbf{q}} = \frac{\zeta}{\mathbf{r}}$$

die Gleichungen:

$$\frac{\sqrt{\xi^2 + \eta^2 + \zeta^2}}{\sqrt{p^2 + q^2 + t^2}} \frac{\sqrt{3\xi^2 + 3\eta^2 + 6\zeta^2}}{\sqrt{3t^2 + 3\eta^2 + 6\zeta^2}} \frac{\sqrt{3t^2 + 3\eta^2 + 6\zeta^2}}{\sqrt{3t^2 + 3\eta^2 + 6\zeta^2}} \frac{\sqrt{3t^2 + 3\eta^2 + 6\zeta^2}}{\sqrt{3t^2 + 3\eta^2 + 6\zeta^2}}.$$

Wird bemnach die vorhergehende berührende Ebene wieder senkrecht zur Achse oder parallel zur Ebene des Momentes Σ . M_{mv} , und bezeichnet man die Länge des zum Berührungspunkte gezogenen Fahrstrahls, der zugleich die augenblickliche Drehungsachse vorstellt, mit r, so sindet man mit den obigen Werthen von h und k, dem vorhergehenden von p und mit der Beachtung, daß

$$\sqrt{\mathbf{p}^2+\mathbf{q}^2+\mathbf{r}^2}=\varphi$$

ist, aus den vorhergehenden Gleichungen die Beziehungen:

$$\frac{\mathbf{r}}{\varphi} = \frac{1}{\sqrt{\mathbf{h}}} = \frac{1}{\mathbf{p}\,\mathbf{k}}$$

und schließt barans erstens

$$\varphi = r\sqrt{h}$$
,

wonach die Winkelgeschwindigkeit in jedem Augenblicke dem Fahrstrahl des Ellipsoids der Massemomente pro32 * portional ist, welcher die augenblickliche Drehungsachse vorstellt, und zweitens ben Werth:

$$p = \frac{\sqrt{h}}{k},$$

welcher zeigt, daß die von dem Mittelpunkte des Ellipsoids, d. i. von dem festen Drehungspunkte des Systems auf die zur Ebene des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen parallele berührende Ebene gefällte Senkrechte eine unveränderliche Länge hat, woraus dann weiter folgt, daß diese berührende Ebene, welche schon wie die Achse des resultirenden Momentes Σ . $M_{\rm mv}$ eine unveränderliche Richtung hat, nun eine durchaus unveränderliche Lage besitzt, also eine feste Ebene ist. Das gegebene System bewegt sich folglich in solcher Weise um den festen Punkt, daß das Ellipsoid der Wassemomente fortwährend diese feste Ebene berührt.

S. 193.

Die Lage aller Berührungspunkte auf dem Ellipsoid, welche zugleich die verschiedenen Lagen der augenblicklichen Drehungsachse bestimmen, wird nach dem Vorhergehenden offenbar durch die beiden Gleichungen:

f.)
$$\{ \mathbf{x}^{\xi^2} + \mathbf{x}^{\eta^2} + \mathbf{c}^{\xi^2} = 1 \\ \mathbf{x}^{2\xi^2} + \mathbf{x}^{2\eta^2} + \mathbf{c}^{2\zeta^2} = \frac{\mathbf{k}^2}{\mathbf{h}}$$

ausgebrückt, b. h. diese beiben Gleichungen sind die Gleichungen der Curve, welche vom Endpunkte oder Pol der augenblicklichen Drehungs- Achse auf der Fläche des Ellipsoids beschrieben wird. Die erste dieser Gleichungen ist die des Ellipsoids selbst, und die zweite kann für sich allein ebenfalls als die Gleichung eines Ellipsoids angesehen werden, welches Wittelpunkt und Achsen mit dem erstern gemeinschaftlich hat, dessen Haldachsen aber

$$\frac{k}{\mathfrak{M}\sqrt{h}}$$
 , $\frac{k}{\mathfrak{B}\sqrt{h}}$, $\frac{k}{\mathfrak{C}\sqrt{h}}$

sind, und welches das Ellipsoid der Massemomente nach zwei spremetrisch liegenden Curven schneiden wird. Die Lage dieser Eurven hängt natürlich von den Berhältnissen der Massemomente A, B, C ab; nehmen wir daher an, daß das erste, in Bezug auf die Achse der ξ genommene das kleinste, das letze, in Bezug die Achse der ζ genommene das größte sei, so werden die Projectionsgleichungen jener Durchschnittscurven in den Sbenen der $\xi \eta$, $\xi \zeta$ und $\eta \zeta$ der Reihe nach

$$\begin{array}{l}
\mathfrak{A}(\mathfrak{S}-\mathfrak{A})\xi^{2}+\mathfrak{B}(\mathfrak{S}-\mathfrak{B})\eta^{2}=\mathfrak{S}-\frac{k^{2}}{h} \\
\mathfrak{A}(\mathfrak{B}-\mathfrak{A})\xi^{2}-\mathfrak{S}(\mathfrak{S}-\mathfrak{B})\zeta^{2}=\mathfrak{B}-\frac{k^{2}}{h} \\
\mathfrak{B}(\mathfrak{B}-\mathfrak{A})\eta^{2}+\mathfrak{S}(\mathfrak{S}-\mathfrak{B})\zeta^{2}=\frac{k^{2}}{h}-\mathfrak{A}
\end{array}\right); (g.$$

stie zeigen, daß die erste und dritte dieser Projectionen Ellipsen sind, welche ihren Mittelpunkt im Anfangspunkte und ihre Achsen nach den Coordinatenachsen gerichtet haben, und daß nach unserer Annahme

$$\frac{k^2}{h} > \mathfrak{A}$$
 und $< \mathfrak{C}$

sein muß, was sich übrigens von selbst versteht, da keine Berührung stattsinden kann, wenn die Senkrechte p nicht zwischen der kleinsten und größten der drei Halbachsen liegt. Die zweite der Gleichungen (g) ist dagegen die einer Hyperbel, auf Mittelpunkt und Achse bezogen, und es kann hier ebensowohl $\mathbf{B} > \frac{\mathbf{k}^2}{\mathbf{h}}$ als $\mathbf{B} < \frac{\mathbf{k}^2}{\mathbf{h}}$ sein; im ersten Falle liegen die Scheitel der Hyperbelzweige auf der Achse der ξ , im zweiten auf der der ζ , und es ist daraus leicht zu schließen, daß im ersten Valle die Achse der ξ , im zweiten die der Achse der ξ , im zweiten die der ζ von den beiden geschlossenen Berührungscurven umgeben wird.

In den besondern Fällen, wo $k^2 = Ch$ oder = Nh ist, wird die erste oder dritte der Gleichungen (g) nur den Mittelpunkt einer Elipse ausdrücken, und die Drehungsachse unverrückt oder eine beständige Drehungsachse unverrückt oder eine beständige Orehungsachse bleiben. In dem ersten dieser Fälle muß man aber offenbar entweder

$$\mathbf{p} = 0$$
 , $\mathbf{q} = 0$, $\varphi = \mathbf{r} = \sqrt{\frac{h}{6}}$

ober

im zweiten entweber bas lettere ober

$$\varphi = \mathbf{p} = \sqrt{\frac{\mathbf{h}}{\mathbf{k}}}$$
 , $\mathbf{q} = 0$, $\mathbf{r} = 0$

Nahle eine der beiden Hauptachsen, für welche das Massemoment das größte oder kleinste ift, gewesen sein und wird es dann Weiben, oder es muß das System so beschaffen sein, daß die Massemomente in Bezug auf die drei Hauptachsen gleich, daß also nach S. 165 alle Achsen in dem festen Punkte Hauptachsen sind, wozu dann auch die Drehungsachse am Anfange der Zeit gehört, welche deßhalb, wie vorher, beständige Drehungsachse der hungsachse beibungsachse

Wird dagegen k² = Bh, was stattsindet, sowohl wenn man

$$\mathbf{p}=0$$
 , $\mathbf{r}=0$, $\mathbf{q}=\varphi$,

als auch, wenn man

$$\frac{\mathbf{p}}{\mathbf{r}} = \sqrt{\frac{\mathbf{G}(\mathbf{G} - \mathbf{M})}{\mathbf{M}(\mathbf{B} - \mathbf{M})}}$$

hat, so geht die mittlere der Gleichungen (g) in

$$\mathfrak{A}(\mathfrak{B} - \mathfrak{A})\xi^2 - \mathfrak{G}(\mathfrak{G} - \mathfrak{B})\xi^2 = 0$$

über und stellt die beiden Asymptoten der frühern Hyperbeln vorz die beiden Berührungscurven sließen dann in einander und werden zwei Ellipsen, deren Sbenen sich nach der Achse der η schneiben, und welche

die mittlere Halbachse $\frac{1}{\sqrt{18}}$ des Ellipsoids gemeinschaftlich haben. War

in diesem Falle am Anfange der Bewegung $\varphi_0 = \mathbf{q}_0$, die mittlen Hauptachse also Drehungsachse, so wird diese ebenfalls beständige Drehungsachse bleiben; denn es ist kein Grund vorhanden, warum der Pol der Drehungsachse lieber der einen, als der andern Curve folgen sollte.

Wird ferner **A** = **B**, das Ellipsoid der Massemomente also ein Umdrehungsellipsoid um die Achse der ζ , so werden die beiden letten der Gleichungen (g) ganz gleichlautend, nämlich:

$$\mathfrak{C}(\mathfrak{C}-\mathfrak{A})\,\zeta^2=\frac{k^2}{L}-\mathfrak{A}\,,$$

und gehören zwei zur Ebene ber $\xi\eta$ parallelen Sbenen an, beren Snt-fernung ζ von dieser burch

$$\zeta = \pm \frac{1}{\sqrt{6}} \sqrt{\frac{\frac{k^2}{h} - \mathfrak{A}}{6 - \mathfrak{A}}}$$

ausgedrückt wird; die beiden Berührungscurven werden daher, wie dies auch so einleuchtet, ebene Curven, und zwar, wie die erste der Gleichun= gen (g) unter der Form:

$$\mathfrak{A}(\mathfrak{C} - \mathfrak{A})(\xi^2 + \eta^2) = \mathfrak{C} - \frac{k^2}{h}$$

zeigt, Kreise, deren Halbmeffer

$$r_{\prime}=rac{1}{\sqrt{2}}\sqrt{rac{\mathbf{E}-rac{k^{2}}{h}}{\mathbf{E}-rac{\mathbf{R}}{2}}}$$

und für welche der Fahrstrahl r des Ellipsoids ebenfalls unveränderlich ist, woraus dann ebenso, wie aus den Werthen von h und k^2 , weiter folgt, daß auch die Winkelgeschwindigkeit in diesem Falle constant bleibt. — Würde man in diesem Falle $k^2=$ Ah nehmen, so fände man $\zeta=0$, $r=\frac{1}{\sqrt{2}}$, und die beiden Berührungscurven scheinen

demnach mit dem größten Kreise oder dem Aequator des Elipsoids zusammenzufallen; die Werthe von h und k^2 zeigen aber, daß jene Voraussehung nur stattsinden kann, wenn auch A= wird, wo= durch man auf den vorherbetrachteten Fall: A= B= surück=kommt und in der That wie dort

$$\zeta = \pm \frac{1}{\sqrt{6}} = \pm r$$

findet.

Aus dem Vorhergehenden schließen wir also, daß die augenblickliche Drehungsachse im Allgemeinen in dem System eine Regelstäche beschreibt, für welche man aus den Gleichungen (f) sehr leicht die Gleichung:

zieht, wenn. Bh kleiner ist als k2, und die Gleichung:

$$\mathfrak{A}\left(\frac{k^2}{h}-\mathfrak{A}\right)\xi'^2=\mathfrak{C}\left(\mathfrak{C}-\frac{k^2}{h}\right)\zeta'^2+\mathfrak{B}\left(\mathfrak{B}-\frac{k^2}{h}\right)\eta'^2$$

wenn man Bh größer als k^2 hat. Diese Fläche wird in solchen Shstemen, für welche $\mathbf{A} = \mathbf{B}$ ist, eine Umbrehungssläche und zieht sich, wenn $\mathbf{A} = \mathbf{B} = \mathbf{C}$ ist, oder wenn man $k^2 = \mathbf{A}$ h oder $= \mathbf{C}$ h hat, in ihre Achse zusammen, welche beständige Drehungsachse bleibt. Für $k^2 = \mathbf{B}$ h geht jene Regelsläche in zwei sich im Anfangspunkte durchschneibende Ebenen über, wenn nicht am Anfange der Zeit $\varphi_0 = \mathbf{q}_0$, oder die mittlere Hauptachse selbst Drehungsachse war; denn in diesem Falle reduzirt sich unsere Regelsläche auf die Durchschnittslinie der beis den vorhergenannten Ebenen.

Diese Ebenen bilden zugleich eine Grenze für die verschiedenen Lagen der Drehungsachse; denn sie scheiden die vorhergehenden Regelsslächen, und wenn am Anfange der Zeit die Drehungsachse in Bezug auf die Sbene der $\xi\eta$ über einer dieser Ebenen liegt, so bleibt sie fortwährend in einer nahezu gleichen Lage gegen die Achse der z oder des Massemomentes E; liegt sie dagegen anfänglich unter einer jener Ebenen, so bleibt sie immer in einer nahezu gleichen Reigung gegen die Achse der ξ oder des Massemomentes El.

Auf ähnliche Weise kann nun auch die Lage der Achse des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen in dem sesten System in Bezug auf dessen Hauptachsen geometrisch dargestellt werden.

Die Gleichungen dieser Achse, diese durch den Anfangspunkt gehend angenommen, sind nämlich nach den oben gefundenen Werthen von cos l', cos m', cos n'

$$\frac{\zeta_{i}}{\operatorname{Cr}} = \frac{\xi_{i}}{\operatorname{Mp}} \quad , \quad \frac{\eta_{i}}{\operatorname{Bq}} = \frac{\xi_{i}}{\operatorname{Mp}} \, ,$$

und aus den Werthen von h und k² zieht man, wie vorher aus den Gleichungen (f), die Bedingungsgleichung:

$$\mathfrak{C}(\mathbb{C}h - k^2) \, \mathfrak{r}^2 = \mathfrak{A}(k^2 - \mathfrak{A}h) \, \mathfrak{p}^2 + \mathfrak{B}(k^2 - \mathfrak{B}h) \, \mathfrak{q}^2 \,,$$

worin $\mathfrak{S}h > k^2$, $k^2 > \mathfrak{A}h$ und $> \mathfrak{B}h$ vorausgeset ist, oder

$$\mathfrak{A}(k^2 - \mathfrak{A}h)\mathfrak{p}^2 = \mathfrak{G}(\mathfrak{G}h - k^2)\mathfrak{r}^2 + \mathfrak{B}(\mathfrak{B}h - k^2)\mathfrak{q}^2$$

wenn man $k^2 < \mathfrak{B}$ h hat. Eliminirt man also in diesen Ausbrücken \mathfrak{p}^2 , \mathfrak{q}^2 , \mathfrak{r}^2 mittels der vorhergehenden Gleichungen der Achse, so sindet man im ersten Falle

$$\left(h - \frac{k^2}{6}\right)\zeta^2 = \left(\frac{k^2}{24} - h\right)\xi^2 + \left(\frac{k^2}{23} - h\right)\eta^2$$

und im zweiten

$$\left(\frac{\mathbf{k}^2}{\mathbf{R}} - \mathbf{h}\right) \xi^2 = \left(\mathbf{h} - \frac{\mathbf{k}^2}{\mathbf{S}}\right) \zeta^2 + \left(\mathbf{h} - \frac{\mathbf{k}^2}{\mathbf{R}}\right) \eta^2$$

als die Gleichung der von der Achse des Momentes Σ . M_{mv} innerhalb des Systems beschriebenen Fläche. Diese Achse beschreibt demnach eben=falls eine elliptische Regelsläche, deren Achse im ersten Falle mit der Achse der ζ oder des größten Massemomentes \mathfrak{C} , im zweiten mit der Achse der ξ oder des kleinsten Massemomentes \mathfrak{A} zusammenfällt, und die, wie die vorige, für $\mathfrak{B} = \mathfrak{A}$ eine Umbrehungssläche um die Achse der ζ wird.

Diese Gleichungen zeigen ferner, daß für $k^2 = Ch$ ober = Nh auch die Achse des resultirenden Momentes beständig mit der Achse der ζ oder der ξ , also auch mit der Drehungsachse zusammenfällt, und daß für den Fall, wo $k^2 = Nh$ wird, die Regelstäche wieder in zweissch durchschneidende Ebenen übergeht, deren Gleichung aber

$$\zeta_{i} = \pm \xi_{i} \sqrt{\frac{\mathfrak{E}}{\mathfrak{A}}} \sqrt{\frac{\mathfrak{B} - \mathfrak{A}}{\mathfrak{E} - \mathfrak{B}}}$$

wird, die also nicht mit den Ebenen der augenblicklichen Drehungsachse zusammenfallen, sondern mit der Svene der $\xi\eta$ einen größern Winkel dilben als diese. Hätte man dann am Anfange der Zeit oder in irgend einem Augenblicke $\mathbf{p}_0 = 0$, $\mathbf{r}_0 = 0$, $\varphi_0 = \mathbf{q}_0$, so wäre auch $\xi = 0$, $\zeta = 0$, und die beiden Achsen würden in diesem Augenblicke mit der Achse der η oder des mittleren Massemomentes Jusammenfallen, und es ist nun noch einleuchtender, daß die Achsen in dieser Lage bleiben müssen, da zu dem frühern Schlusse, daß tein Grund denkbar ist, warum sie sich lieber in der einen als in der andern der entsprechenden, längs der Achse der η sich schnetdenden Sbenen aus dieser Lage entsernen sollten, noch der neue kommt, daß es überhaupt keinen Grund für eine Aenderung in der Lage dieser Achsen gibt, wenn beide dieselbe Richtung haben. Es solgt daraus ferner, daß wenn die Bewegung um eine andere Drehungsachse als die Achse der η in einer der Sbenen

$$\zeta = \pm \xi \sqrt{\frac{\mathfrak{A}}{\mathbb{C}}} \sqrt{\frac{8-\mathfrak{A}}{\mathbb{C}-\mathfrak{B}}}$$

begonnen hat, die augenblickliche Drehungsachse sich allmählig nach der einen oder nach der andern Seite hin der Achse der 7 oder des mittleren Wassemomentes B nähern, und wenn sie diese Lage wirklich erreicht, darin verharren muß, was wir bald noch näher erörtern werden.

Endlich ist es einleuchtend, daß für den Fall **A=B=** beide Achsen dieselbe beständige Lage haben, da jede Achse eine Haupt= Achse des Systems ist.

§. 195.

Gehen wir nun wieder zu unsern Gleichungen (b) und (c) zurück, so erkennen wir zuerst, daß die beiden Constanten h und k gegeben sind, wenn man außer der anfänglichen Lage der Hauptachsen noch die anfängliche Lage der augenblicklichen Drehungsachse und die anfängliche Winkelgeschwindigkeit φ_0 des Systems kennt oder die Intensität und Richtung der Kräfte, welche die Bewegungsgrößen m v zu erzeugen vermögen. Im ersten Falle hat man unmittelbar die Componenten p_0 , q_0 und r_0 ; im zweiten dagegen sindet man zuerst die Größe und Richtung der Achse des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen oder den Werth von k und damit ihre Componenten p_0 , p_0 ,

Mit diesen Ergebnissen werden wir nun durch eine der Gleichungen (a) eine Beziehung zwischen den Componenten p, q, r und der Zeit i sinden, wenn wir mittels der Gleichungen (b) und (c) zwei derselben, z. B. p und q durch die dritte r ausdrücken und diese Werthe in das Aenderungsgesetz dieser dritten, also hier in die dritte der Gleichungen (a) einführen. Man sindet so zuerst

$$p^{2} = \frac{\mathfrak{B}h - k^{2} + \mathfrak{C}(\mathfrak{C} - \mathfrak{B})r^{2}}{\mathfrak{A}(\mathfrak{B} - \mathfrak{A})}$$

$$q^{2} = \frac{k^{2} - \mathfrak{A}h - \mathfrak{C}(\mathfrak{C} - \mathfrak{A})r^{2}}{\mathfrak{B}(\mathfrak{B} - \mathfrak{A})}$$

und hat bemnach für jede von diesen Componenten zwischen zwei Zeichen zu wählen. Diese Wahl bestimmt sich wie immer nach dem anfäng-lichen Stande der Verhältnisse dieser Größen, ob sie nämlich mit der Zeit wachsen oder abnehmen, was leicht aus den obengenannten Gegebenen geschlossen werden kann. Wit den vorstehenden Werthen nimmt dann die dritte der Gleichungen (a), als Aenderungsgeset von t in Bezug auf r, die Form an:

$$\frac{dt}{d\mathbf{r}} = \pm \frac{\mathbf{e}\sqrt{\mathbf{x}\mathbf{B}}}{\sqrt{\mathbf{B}h-k^2+\mathbf{e}(\mathbf{e}-\mathbf{B})\mathbf{r}^2}.\sqrt{k^2-\mathbf{M}h-\mathbf{e}(\mathbf{e}-\mathbf{M})\mathbf{r}^2}}, \text{ (h. }$$

welche zeigt, daß der Werth von t in Function von r im Allgemeinen nur annäherungsweise gefunden werden kann: Nimmt man aber an, daß dies geschehen sei, so kann man aus diesem Werthe umgekehrt den Werth von r in Function von t ziehen und mittels dieses Werthes und der obigen Gleichungen auch die Werthe von p und a in Function von t erhalten.

Bur vollständigen Lösung der Aufgabe ist demnach noch die Kenntniß der Winkel ω, θ, ψ, welche die Lage der Hauptachsen des Systems in Bezug auf die festen Coordinatenachsen feststellen, in Function der Zeit erforderlich, und dazu werden im Allgemeinen die Gleichungen (129) dienen, nachdem man in dieselben die vorhergefundenen Werthe von p, q, r in Function von t eingeführt hat. In unserm Falle liegt es aber sehr nahe, die Achse des resultirenden Womentes Σ. M_{mv} selbst als eine der festen Coordinatenachsen, z. B. als Achse der z zu nehmen; man hat dadurch

$$-\cos\psi\sin\vartheta = \frac{\mathfrak{A}\mathfrak{p}}{k} , \quad \sin\psi\sin\vartheta = \frac{\mathfrak{B}\mathfrak{q}}{k} , \quad \cos\vartheta = \frac{\mathfrak{E}\mathfrak{r}}{k} . \quad (i.$$

Diese Gleichungen bestimmen unmittelbar $\cos \theta$ und $tang \psi$ in Function von p, q, r und folglich auch in Function von t; es ist jedoch in Betreff der Tangente des Winkels ψ , dessen Grenzen 0 und 2π sind, auf die Zeichen von Nenner und Zähler zu achten; denn da man hat

$$tang \psi = \frac{\mathcal{B}q}{-\mathcal{M}p}$$
,

so wird dieser Winkel, wenn \mathbf{q} positiv ist, im ersten oder im zweiten Quadranten, d. h. zwischen 0 und $\frac{1}{4}\pi$ oder zwischen $\frac{1}{4}\pi$ und π liegen, je nachdem \mathbf{p} einen negativen oder einen positiven Werth hat; ist dagegen \mathbf{q} negativ, so liegt er unter gleichen Voraussetzungen für \mathbf{p} zwischen π und $\frac{2}{4}\pi$ oder zwischen $\frac{2}{4}\pi$ und 2π .

Es ist demnach nur noch der Winkel w zu suchen. Dazu eliminirt

man aus den beiden ersten der Gleichungen (129) das Aenderungsgeset $\frac{d\vartheta}{dt}$, wodurch sich der Ausbruck:

$$\frac{d\omega}{dt}\sin\vartheta = q\sin\psi - p\cos\psi,$$

ober wenn man auf beiben Seiten mit ein 9 multiplicirt und die Gleichungen (i) benützt, die Gleichung:

$$\frac{d\omega}{dt}\left(1-\frac{\mathfrak{C}^2\mathfrak{r}^2}{k^2}\right)=\frac{\mathfrak{N}\mathfrak{p}^2+\mathfrak{B}\mathfrak{q}^2}{k}$$

ergibt. Darans zieht man bann zuerst

k.)
$$\frac{d\omega}{dt} = k \frac{\mathfrak{A}p^2 + \mathfrak{B}q^2}{\mathfrak{A}^2 + \mathfrak{B}^2q^2} = k \frac{h - \mathfrak{C}r^2}{k^2 - \mathfrak{C}^2r^2}$$

und erhält bann mit ber Beachtung, baß man hat

1.)
$$\frac{d\omega}{d\mathbf{r}} = \frac{d\omega}{dt} \cdot \frac{dt}{d\mathbf{r}} = k \frac{\mathbf{h} - \mathbf{C}\mathbf{r}^2}{\mathbf{k}^2 - \mathbf{C}^2\mathbf{r}^2} \cdot \frac{dt}{d\mathbf{r}},$$

mit dem obigen Werthe von $\frac{d\,t}{d\,t}$ einen Ausbruck für $\frac{d\,\omega}{d\,t}$ in Function von t, aus welchem der Werth von ω im Allgemeinen wieder durch Annäherung gefunden werden kann.

In einigen besondern Fällen lassen sich indessen die Integrale der Gleichungen (h) und (l) auch genau ableiten, nämlich dann, wenn entweder **A** = **B** ist, oder wenn k² einem der Producte **A** h, **B** h, **C** h-gleich wird. Diese Fälle wollen wir deshalb näher betrachten.

§. 196.

Nehmen wir zuerst den Fall, wo die Massemomente des Systems in Bezug auf zwei Hauptachsen in dem festen Punkte gleich, wo daher alle Achsen in den Ebenen dieser beiden Hauptachsen edenfalls Hauptschsen sind, und im allgemeinen Falle **A** zu nehmen ist, wobei wir zur deutlicheren Vorstellung wie bisher das dritte Massemoment **C** als das größere voraussetzen wollen.

Die Bedingung B = A führt die britte der Gleichungen (a) auf

$$\frac{\mathrm{d}\mathbf{r}}{\mathrm{d}\mathbf{t}} = 0$$

zurück und gibt benmach

$$\mathbf{r} = \mathbf{r}_0$$
.

Die beiben ersten jener Gleichungen werben bamit

$$\frac{\mathrm{d}\mathfrak{p}}{\mathrm{d}\mathfrak{t}} = -\frac{\mathfrak{C}-\mathfrak{A}}{\mathfrak{A}}\mathfrak{q}\mathfrak{r}_0 \ , \quad \frac{\mathrm{d}\mathfrak{q}}{\mathrm{d}\mathfrak{t}} = \frac{\mathfrak{C}-\mathfrak{A}}{\mathfrak{A}}\mathfrak{p}\mathfrak{r}_0 \ ,$$

und man zieht aus ihnen einfach

$$p \frac{dp}{dt} + q \frac{dq}{dt} = 0$$
, $p^2 + q^2 = p_0^2 + q_0^2 = m^2$,

womit sich für die Winkelgeschwindigkeit φ der unveränderliche Werth:

$$\varphi = \sqrt{p^2 + q^2 + r^2} = \sqrt{p_0^2 + q_0^2 + r_0^2} = \varphi_0$$

ergibt, welcher bereits in S. 193 aus der beständigen Länge des Fahrstrahls für die Punkte des Berührungskreises geschlossen wurde. Man sieht aber aus diesen Segebnissen noch weiter, daß auch die Componente ver der Winkelgeschwindigkeit nach der Achse des Massemomentes unveränderlich ist, wie dies auch aus der unveränderlichen Neigung der augenblicklichen Drehungsachse gegen diese britte oder vielmehr einzelne Hauptachse folgen muß.

Um nun \mathbf{p} in Function von \mathbf{t} zu erhalten, kann man entweder in der ersten der vorhergehenden Gleichungen den Werth: $\mathbf{q} = \sqrt{\mathbf{m}^2 - \mathbf{p}^2}$ einführen, oder man kann in der Gleichung (h) die Größen in entsprechender Weise vertauschen, um daraus den Werth sür $\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{p}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}}$ zu ershalten. Sest man für das erste Verfahren, welches das einfachste ist,

$$\frac{\mathbf{E} - \mathbf{M}}{\mathbf{M}} = \mu ,$$

so findet man die Gleichung:

$$\frac{\mathrm{d}\mathbf{p}}{\mathrm{d}t} = \mu \, \mathbf{r}_0 \, \sqrt{\mathbf{m}^2 - \mathbf{p}^2}$$

und barans als allgemeines Integral

$$\mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} = \arcsin \frac{\mathbf{p}}{\mathbf{m}} - \arcsin \frac{\mathbf{p}_0}{\mathbf{m}}$$
.

Beachtet man bann weiter, daß wenn man urc sin $\frac{p_0}{m} = \alpha$ sett.

 $\cos \alpha = \frac{\P_0}{m}$ wird, so zieht man aus der vorstehenden Gleichung die Werthe:

$$\mathbf{p} = \mathbf{m} \sin \left(\mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} + \alpha\right) = \mathbf{q}_0 \sin \mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} + \mathbf{p}_0 \cos \mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t},$$

$$\mathbf{q} = \frac{1}{\mu \mathbf{r}_0} \cdot \frac{\mathrm{d} \mathbf{p}}{\mathrm{d} \mathbf{t}} = \mathbf{m} \cos \left(\mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} + \alpha\right) = \mathbf{q}_0 \cos \mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t} - \mathbf{p}_0 \sin \mu \mathbf{r}_0 \mathbf{t}.$$

Die Winkel \mathcal{G} , ω , ψ find nun sehr leicht zu erhalten. Man hat zuerst, wie oben angegeben wurde,

$$\cos\vartheta=rac{\mathbf{E}\,\mathbf{r}_0}{\mathrm{k}}$$
 , $tang\,\psi=rac{\mathbf{q}}{-\mathbf{p}}=-\cot(\mu\,\mathbf{r}_0\,\mathbf{t}+\mathbf{a})$ und bemnach $\psi=rac{1}{2}\pi+\mathbf{a}+\mu\,\mathbf{r}_0\,\mathbf{t}=\psi_0+\mu\,\mathbf{r}_0\,\mathbf{t}$,

wo dann $\psi_0 = \frac{1}{2}\pi + \alpha = arctang \frac{\P_0}{-p_0}$ den anfänglichen Werth von ψ bezeichnet. Endlich wird die Gleichung (k) einfach

$$\frac{d\omega}{dt} = \frac{k}{2}$$

und gibt, wenn ω_0 ben anfänglichen Werth von ω bezeichnet,

$$\omega = \omega_0 + \frac{k}{m}t$$
.

Alle diese Werthe bestätigen die in den § §. 193 und 194 gemachten Schlüsse. Der constante Werth von cos I zeigt, daß die geometrische Umdrehungsachse des Elipsoids der Massemomente eine Umdrehungs-Regelsläche um die feste Achse des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen beschreibt, und daß demmach der Acquator desselben immer auf gleiche Weise gegen die Seine dieses Momentes geneigt ist. Ferner schließt man aus dem der Zeit proportionalen Werthe von w, daß sich die Projection jewer Achse auf dieser Edene gleichsörmig bewegt, daß also auch die Achse selbst ihre Regelsläche mit gleichbleibender Geschwindigkeit durchläuft, und der ebenfalls der Zeit proportionale Werth von ψ lehrt uns, daß sich ein bestimmter Halbmesser des Acquators in Bezug auf die veränderliche Durchschnittslinie seiner Sbene mit der Sbene der x y ebenfalls gleichförmig bewegt.

Zulett läßt sich noch zeigen, daß die geometrische Umdrehungsachse mit der augenblicklichen Drehungsachse und der Achse des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen immer in einer und derselben Sbene liegt. Denn aus Fig. 108 ersieht man, daß der Winkel, welchen die Projection der letztern Achse in der Sbene des Aequators oder der x'y' mit der Achse der x' bildet, gleich $\pi - \psi$ ist, und nach dem Vorhergehenden hat man einmal

$$tang\left(\pi-\psi\right)=\frac{\mathbf{q}}{\mathbf{p}}\;,$$

bann ist auch

$$\cos \lambda' = \frac{p}{\sqrt{p_0^2 + q_0^2 + r_0^2}}, \quad \cos \mu' = \frac{q}{\sqrt{p_0^2 + q_0^2 + r_0^2}},$$

woraus sofort

$$tang \ \varepsilon' = \frac{\cos \mu'}{\cos \lambda'} = \frac{\mathfrak{q}}{\mathfrak{p}}$$

folgt, wenn ε' den Winkel bezeichnet, den die Projection der augenblicklichen Drehungsachse in der Ebene des Aequators mit der Achse der x' einschließt. Diese augendlickliche Drehungsachse und die Achse des resultirenden Momentes Σ . M_{mv} liegen demnach in einer durch die Achse der ζ gehenden Ebene, d. h. in einer Ebene mit der ein= zelnen Hauptachse des Shstems ober mit der geometrischen Umdrehungs= Achse des Ellipsoids der Massemomente.

S. 197.

Die Fälle, in benen $k^2 = Mh$ oder = Sh ist, sind oben schon hinreichend besprochen worden, und unsere Gleichungen in \S . 195 können uns darüber nichts Neues lehren. Denn man sieht, daß die erste dieser Voraussetungen den Werth von \mathfrak{q}^2 , die zweite den von \mathfrak{p}^2 negativ, also den entsprechenden von \mathfrak{q} oder \mathfrak{p} imaginär macht. Die Bedingung: $k^2 = Mh$ läßt sich aber auf

$$\mathfrak{B}(\mathfrak{B}-\mathfrak{A})\mathfrak{q}^2+\mathfrak{C}(\mathfrak{C}-\mathfrak{A})\mathfrak{r}^2=0,$$

und die Bedingung: k² = Ch auf

$$\mathfrak{A}(\mathfrak{C}-\mathfrak{A})\mathfrak{p}^2+\mathfrak{B}(\mathfrak{C}-\mathfrak{B})\mathfrak{q}^2=0$$

zurückführen, welche zeigen, baß ber ersten nur durch

$$q=0$$
 , $t=0$,

ber zweiten nur burch

$$\mathbf{p}=0 \quad , \quad \mathbf{q}=0$$

gensigt werden kaun, wie schon ausgesprochen wurde. Untersuchen wir also noch den Fall, wo

$$\mathbf{k}^2 = \mathbf{3}\mathbf{h}$$

ist, auf analytischem Wege etwas näher. Diese Bedingung führt, wie wir schon oben gesehen haben, auf

$$\mathfrak{p}^2 = \mathfrak{r}^2 \frac{\mathfrak{C}(\mathfrak{C} - \mathfrak{A})}{\mathfrak{A}(\mathfrak{B} - \mathfrak{A})},$$

und die Gleichungen:

$$\mathfrak{A}^2 \mathfrak{p}^2 + \mathfrak{C}^2 \mathfrak{r}^2 = k^2 - \mathfrak{B}^2 \mathfrak{q}^2 = \mathfrak{B} (h - \mathfrak{B} \mathfrak{q}^2)$$

 $\mathfrak{A}\mathfrak{p}^2 + \mathfrak{C}\mathfrak{r}^2 = h - \mathfrak{B}\mathfrak{q}$

geben folgende Werthe von po und re in Function von q:

$$\mathfrak{p}^2 = \frac{\mathfrak{C} - \mathfrak{P}}{\mathfrak{C} - \mathfrak{P}} \cdot \frac{k^2 - \mathfrak{P}^2 \mathfrak{q}^2}{\mathfrak{P} \mathfrak{P}} \ , \qquad \mathfrak{r}^2 = \frac{\mathfrak{P} - \mathfrak{P}}{\mathfrak{C} - \mathfrak{P}} \cdot \frac{k^2 - \mathfrak{P}^2 \mathfrak{q}^2}{\mathfrak{P} \mathfrak{C}} \ ;$$

sie zeigen, daß wenn nicht

$$\mathfrak{B}^2\mathfrak{q}^2=k^2$$
 , also $\mathfrak{p}=0$, $\mathfrak{r}=0$

ist, immer

$$\mathfrak{q}^2 < \frac{k^2}{8 b^2}$$

sein muß. Mit diesen Werthen nimmt dann die zweite der Gleichungen (a) die Form an:

$$\mathcal{B}^{2} \frac{\mathrm{d} \, \mathbf{q}}{\mathrm{d} \, \mathbf{t}} = \pm \sqrt{\frac{(\mathbf{C} - \mathbf{B})(\mathbf{B} - \mathbf{M})}{\mathbf{M} \, \mathbf{C}}} (\mathbf{k}^{2} - \mathbf{B}^{2} \mathbf{q}^{2}) \,,$$

und man zieht baraus

$$t = \pm \frac{\mathfrak{B}^2 \sqrt{\mathfrak{A} \mathfrak{C}}}{\sqrt{(\mathfrak{C} - \mathfrak{B})(\mathfrak{B} - \mathfrak{A})}} \int_{\mathfrak{q}_0}^{\mathfrak{q}} \cdot \frac{1}{k^2 - \mathfrak{B}^2 \mathfrak{q}^2},$$

ober wenn zur Abkürzung

$$\frac{\mathfrak{B}^2\sqrt{\mathfrak{AC}}}{\sqrt{(\mathfrak{C}-\mathfrak{B})(\mathfrak{B}-\mathfrak{A})}} = \frac{2\mathfrak{B}k}{\mu} , \qquad \frac{k}{\mathfrak{B}} = \mathfrak{m}$$

gesetzt, und nun die angebentete Integration ausgeführt wird,

$$\pm \mu t = logn \cdot \frac{m+q}{m-q} \cdot \frac{m-q_0}{m+q_0} ,$$

also auch umgekehrt, wenn biese Gleichung in Bezug auf a aufgelöst wird, entweder

$$q = \frac{m + q_0)e^{\mu t} + q_0 - m}{(m + q_0)e^{\mu t} + m - q_0}$$

ober

$$q = - m \frac{(m - q_0) e^{\mu t} - m - q_0}{(m - q_0) e^{\mu t} + m + q_0}.$$

Diese Werthe zeigen, in Uebereinstimmung mit unsern frühern Schlässen, daß wenn am Anfange der Zeit $p_0 = r_0 = 0$, und $k^2 = B^2 q_0^2$ oder $q_0 = \pm m$ war, q immer gleich $\pm m = q_0$ sein wird; war dieses dagegen nicht der Fall, so nähert sich q mit wachsender Zeit immer mehr dem Werthe $\pm m$, die augenblickliche Drehungsachse, oder genauer ausgedrückt, ihre positive Hälste nähert sich also einer der beiden Hälsten der mittleren Hauptachse, und zwar der positiven Hälste dersselben, wenn q am Anfange mit der Zeit wächst; sie wendet sich dagegen der negativen Hälste zu, wenn q am Ansange abnimmt. Die genannten Lagen selbst erreicht sie aber erst vollkommen nach einer unendlichen Zeit, oder niemals.

Die Winkel \mathcal{F} und ψ ergeben sich wie früher aus den Gleichungen (i); sie erhalten aber im gegenwärtigen Falle keine einfachen Formen; ebenso folgt der Winkel ω in Function von t aus der Gleichung (k), wenn man zuerst \mathbf{r}^2 durch \mathbf{q}^2 ausbrückt und dann für \mathbf{q} den oben erhaltenen Werth in \mathbf{t} einführt, was in der Ausführung durchaus keine Schwierigkeit darbietet und dem Leser überlassen bleiben soll.

§. 198.

Und der Achse des resultirenden Momentes der Bewegungsgrößen ist sehr leicht der Schluß zu ziehen, daß wenn die erste dieser Achsen am Anfange der Zeit nur sehr wenig gegen die Achse des größten oder Keinsten Massemmentes geneigt ist, diese Reigung immer eine sehr Ueine bleiben wird, daß solglich die Bewegung um diese Achse stadie flabil

.

ober beständig sein wird; daß dieses jedech: nicht mehr statistudet, wenn die augenblickliche Prehungsachse anfänglich in der Rähe der mittleren Hauptachse liegt, wenn nicht gerade Bh = k² ist und die Achse selbst in einer Ver Ebenen liegt, deren Gleichung

$$\mathbf{G}(\mathbf{G} - \mathbf{B})\zeta^2 = \mathbf{A}(\mathbf{B} - \mathbf{A})\xi^2$$

ist. Man kann diese Schlüsse auch auf analytischem Wege rechtfertigen und zwar sehr einfach in folgender Weise.

Die Gleichungen (b) und (c) geben durch ihre Verbindung

$$\begin{cases} \mathfrak{A}(\mathfrak{S} - \mathfrak{A}) \mathfrak{p}^2 + \mathfrak{B}(\mathfrak{C} - \mathfrak{A}) \mathfrak{q}^2 = \mathfrak{C}h - k^2 = \delta, \\ \mathfrak{A}(\mathfrak{B} - \mathfrak{A}) \mathfrak{p}^2 + \mathfrak{C}(\mathfrak{C} - \mathfrak{A}) \mathfrak{r}^2 = \mathfrak{B}h - k^2 = \delta', \\ \mathfrak{B}(\mathfrak{B} - \mathfrak{A}) \mathfrak{q}^2 + \mathfrak{C}(\mathfrak{C} - \mathfrak{A}) \mathfrak{r}^2 = k^2 - \mathfrak{A}h = \delta', \end{cases}$$

und man ersieht aus diesen Ausbrücken, daß wenn die Disserenzen d und d" sehr klein sind, auch pe und qe in dem ersten oder qe und re in dem dritten sehr klein bleiben müssen, da ihre Coeffizienten nothwendig positiv sind; diese Veränderlichen werden demnach zwischen den Grenzen:

$$\mathfrak{P}^2 = 0 \text{ unb} = \frac{\delta}{\mathfrak{A}(\mathfrak{C} - \mathfrak{A})}, \quad \mathfrak{P}^2 = 0 \text{ unb} = \frac{\delta}{\mathfrak{B}(\mathfrak{C} - \mathfrak{A})}$$
ober

$$q^2 = 0$$
 und $= \frac{d''}{B(B-U)}$, $r^2 = 0$ und $= \frac{d''}{C(C-U)}$

eingeschlossen sein, und sich dann auch die Winkelgeschwindigkeit op in beiden Fällen sehr wenig ändern. Dasselbe ist aber auch mit den Winkeln λ' und μ' oder mit den Winkeln μ' und ν' der Fall; es wird also die augenblickliche Drehungsachse ihre geringe Neigung gegen

die Achse der 5 oder der 5 nahezu unverändert beibehalten.

4,16

In der zweiten der obigen Gleichungen dagegen sind die Werthe von p und r durch den Werth von d' nicht beschränkt, und es können beibe gleichzeitig beliebig groß werden, aber nicht mehr beliebig klein, da, je nachdem d' positiv oder negativ ist, bald r, bald p imaginär werden kann. Die augenblickliche Drehungsachse kann sich also keiner der Hauptachsen beliebig nähern und wird sich namentlich von der mittleren, wenn sie derselben möglichst nahe gekommen war, wieder rasch entsernen. Den besondern Fall, wo d' = 0 ist, haben wir im vorigen S. kennen gekernt.

Umgekehrt ist auch leicht zu beweisen, daß die Hauptertsen, eines festen Systems in dem festen Pynkke, um welchen sich hasselbe breben

P. D. Dr. Blick Chapman

muß, die einzigen Achsen sind, welche foetwassend Derhungsachsen diete ben, wenn sie es ant Anfange der Zeit waren, und welche sinner eine unveränderliche Lage behalten. Denn die beständige Lage der Drehungs-Achse innerhalb des Shstems bedingt nach J. 188 eine unveränderliche Winkelgeschwindigkeit op und unveränderliche Componenten p, q, vernach den drei mit dem System fest verbundenen Coordinatenachsen, und die Gleichungen (a) werden unter dieser Voraussehung

$$\frac{d\mathbf{p}}{dt} = 0 = (\mathbf{G} - \mathbf{R})\mathbf{p}\mathbf{r}$$

$$\frac{d\mathbf{q}}{dt} = 0 = (\mathbf{G} - \mathbf{R})\mathbf{p}\mathbf{r}$$

$$\frac{d\mathbf{r}}{dt} = 0 = (\mathbf{R} - \mathbf{R})\mathbf{p}\mathbf{q}$$

Sind demnach die brei Massenmomente #, B, C ungleich, so kann. diesen Gleichungen nur baburch Genüge geschehen, daß man zwei ber brei Werkinderlichen p, q, r Rull sett, d. h. eine der Coordinatenachsen: ober Hauptachsen sekhst als Drehungsachse nimmt. Sind zwei ber ge= namnten Massemomente einander gleich, z. B. B = A, so fällt eine der abigen Gleichungen, hier die dritte, hinweg, und die beiden audern werden iburch $\mathbf{r} = 0$ allein oder durch $\mathbf{p} = 0$, $\mathbf{q} = 0$ zusammen bestriedigt. Die erste Bedingung spricht aus, daß die Drehungsachse in ber Shene ber En liegen muß, und man weiß, daß im jetigen Walle alle, Achsen in dieser Chene Hauptachsen find; die zweite Bedin= gung entspricht der einzelnen Hauptachse der Z. Hat man endlich 🗱 🖚 🗷, so werden die obigen Gleichungen unabhängig von 10, 10, Mull, und diese Beränderlichen können beliebige Werthe erhalten; in diesem Falle sind aber auch alle Geraden, welche durch den Drehungspunkt gehen, Hauptachsen, und es ist demnach der obige Sat. daß eine bestäudige Drehungsachse eine Hauptachse sein muß, für alle Mille hemiesen.

§. 199.

Die drehende Bewegung, welche wir in den vorhergehenden § 5. untersucht haben, wäre die eines schweren festen Körpers, der in seinem Schwerpunkte unterstützt würde und sich um denselben nach jeder Rich= tung frei bewegen könnte, und man sieht ein, daß eine solche Einrich= tung in der Wirklichkeit nicht leicht zu tressen ist. Wir wollen deshalb noch einen andern Fall untersuchen, für welchen die sich ergebenden 133 *

Gleich dus Beispiel für die brohende Bewegung eines sesten Spstems um einen festen Punkt dient, wenn die drehenden Kräste nicht Rull sind. Dieser zweite Fall ist die Bewegung eines schweren festen Körpers, welcher nicht in seinem Schwerpunkte unterstütt ift, aber unter der beschränkenden Boraussetzung, daß dieser Rörper homogen und von einer Umdrehungsfläche begrenzt sei, und daß der feste Punkt, um welchen er sich drehen soll, in seiner geometrischen Umdrehungsachse liege.

Rehmen wir also an, daß diese geometrische Umdrehungsachse AZ', Fig. 109, die Achse der 5 oder des Massemomentes & sei, und man bemnach für die beiben andern Achsen A = B hat; ferner sei die Achse der z des festen Coordinatenspstems, als bessen Anfangspunkt ber feste Punkt A genommen werbe, parallel zur Richtung der Schwere, und zwar die positiven z answärts gerichtet. Wir wollen ferner annehmen, daß diesenige Hälfte der Achse der 5 die positige sei, auf welcher ber Schwerpunkt O liegt, so daß die Entfernung des letztern von dem gemeinschaftlichen Anfangspunkte A, die wir mit 1 bezeichnen, immer positiv ist; der anfängliche Werth 30 des Winkels I ober ZAZ' wird dann die anfängliche Lage dieser positiven Hälfte der Achse der L gegen die positive oder aufwärts gerichtete Hälfte der Achse der z feststellen. Die Lage der festen Achsen ber zumb y in der festen Horis zontal = Ebene ist ganz willkürlich; man wird sie daher am einfachsten so bestimmen, daß die Achse ber 5 am Anfange der Zeit in der Sbene der xz liegt, der Winkel wo also Rull ist. Dann weiß man, daß alle Achsen in der zur Achse der I fenkrechten Gbene BDB'D' ober in det Ebene des Aequators des Ellipsoids der Massémomente Hauptachsen sind; man kann deßhalb bie Achse der & ebenfalls will= kürlich wählen und wird für dieselbe am einfachsten biejenige Gerade nehmen, welche am Anfange der Zeit mit der Durchschnittslinie AB jenes Aequators und der Ebene der x y zusammengefallen war, so daß man für den Winkel ψ , welchen jene Achse AE der ξ am Ende der Zeit t mit dieser veränderlichen Durchschnittslinie bildet, ebenfalls ben anfänglichen Werth $\psi_0=0$ erhält. Endlich werben wir voraussetzen, daß dem gegebenen Körper am Anfange nur eine Winksigeschwirdigkeit ra um seine geometrische Achse ertheik worden sei, so daß man po = 0, $\phi_0 = 0$ hat; bas-Zeichen von en wird ben Sinn biefer Umbrehungs geschwindigkeit angeben, und zwar wird die Bewegung, von der positiven

Achse der Z aus angesehen, im Sinne eines Uhrzeigers vor sich gehen, wenn ro positiv ist.

Nachdem wir auf solche Weise alle anfänglichen Gegebenen der Aufgabe festigesett haben, erübrigt noch, die Momente des im Schwerpunkte O angressenden Gewichtes P in Bezug auf die drei Achsen der F, η und ζ auszudrücken, um die Gleichungen der Bewegung aufstellen zu können. Es ist aber aus den vorhergehenden Annahmen leicht zu schließen, daß die Minkel, welche diese Arast mit den genannten Achsen bildet, die Ergänzungswinkel zu π von denjenigen sind, welche die Achse der z mit ihnen einschließt, daß also ihre Cosinus der Reihe nach

 $-c = \cos \psi \sin \vartheta$, $-c' = -\sin \psi \sin \vartheta$, $-c'' = -\cos \vartheta$ find. Man hat ferner

$$\xi = 0$$
 , $\eta = 0$, $\zeta = 1$,

und bamit wird

$$\mathbf{M}_{Z} = 0$$
 , $\mathbf{M}_{H} = -\operatorname{Plc}$, $\mathbf{M}_{Z} = \operatorname{Plc'}$ $= \operatorname{Pl} \cos \psi \sin \vartheta$, $= \operatorname{Pl} \sin \psi \sin \vartheta$.

Die Gleichungen (133) nehmen daher die Form an:

$$\mathfrak{A} \frac{\mathrm{d} \mathfrak{p}}{\mathrm{d} t} + (\mathfrak{C} - \mathfrak{A}) \mathfrak{p} \mathfrak{r} = \mathrm{Plc}'$$

$$\mathfrak{A} \frac{\mathrm{d} \mathfrak{q}}{\mathrm{d} t} - (\mathfrak{C} - \mathfrak{A}) \mathfrak{p} \mathfrak{r} = -\mathrm{Plc}$$

$$\mathfrak{C} \frac{\mathrm{d} \mathfrak{r}}{\mathrm{d} t} = 0$$
(A.

worin wieder S größer als A vorausgesetzt ist. Die letzte dieser Gleichungen gibt sogleich

$$\mathbf{r} = \mathbf{r}_0$$

und zeigt, daß die Winkelgeschwindigkeit um die Achse der z oder um die geometrische Achse des Körpers unveränderlich ist. Multipsicirt man dann diese Gleichungen (A) der Reihe nach mit c, c', c" und nimmt die Summe der Producte, so ergibt sich mit Einschaltung des Gliedes Alecs (c" pq — c" pq) = 0 der Ausbruck:

$$\left[e'' \frac{d\mathbf{r}}{dt} + \mathbf{r}(c\mathbf{q} - c'\mathbf{p}) \right] + \mathbf{w} \left[c' \frac{d\mathbf{q}}{dt} + \mathbf{q}(c''\mathbf{p} - c\mathbf{r}) + c \frac{d\mathbf{p}}{dt} + \mathbf{p}(c'\mathbf{r} - c''\mathbf{q}) \right] = 0$$

ober mit Beachtung der Gleichunger (1) in S. 188

$$\mathbf{G} \frac{\mathbf{d} \cdot \mathbf{c}' \, \mathbf{r}}{\mathbf{d} t} + \mathbf{M} \frac{\mathbf{d} \cdot \mathbf{c}' \, \mathbf{q}}{\mathbf{d} t} + \mathbf{M} \frac{\mathbf{d} \cdot \mathbf{c} \, \mathbf{p}}{\mathbf{d} t} = 0.$$

Integrirt man diese Gleichung und berücksichtigt die frühere Annahme, wonach $\mathbf{p}_0 = 0$, $\mathbf{q}_0 = 0$ ift, so sindet man mit Einführung der obigen Werthe von c, c', c" die Gleichung:

B)
$$\mathfrak{Er}_0(\cos\vartheta - \cos\vartheta_0) + \mathfrak{A}(\mathfrak{q}\sin\psi\sin\vartheta - \mathfrak{p}\cos\psi\sin\vartheta) = 0$$
.

Eublich abbire man die beiben ersten ber Gleichungen (A), nachbem man sie mit p und g multiplicirt hat; ihre Summe gibt

$$\mathfrak{A}\left(\mathfrak{p}\,\frac{\mathrm{d}\mathfrak{p}}{\mathrm{d}t}+\mathfrak{q}\,\frac{\mathrm{d}\mathfrak{q}}{\mathrm{d}t}\right)=-\operatorname{Pl}\left(\mathfrak{q}\,\mathrm{c}-\mathfrak{p}\,\mathrm{c}'\right)=-\operatorname{Pl}\frac{\mathrm{d}\,\mathrm{c}''}{\mathrm{d}\,t}\,,$$

und das allgemeine Integral dieser Gleichung ist

C.)
$$\mathfrak{A}(\mathfrak{p}^2+\mathfrak{q}^2)=2\mathrm{Pl}(\cos\vartheta_0-\cos\vartheta).$$

Man schließt daraus sogleich, daß cos I immer kleiner als cos Io ober I größer als Io werden muß, was übrigens auch so einleuchtet, da das Bestreben der Araft P immer dahln geht, die Achse der I in die Richtung der negativen Achse der z zu bringen.

Rimmt man nun die Gleichingen (129) zu Hülfe, so zieht man zuerst aus der dritten derselben die Beziehung:

$$\frac{\mathrm{d}\psi}{\mathrm{d}t} + \frac{\mathrm{d}\omega}{\mathrm{d}t}\cos\vartheta = \mathbf{r}_0,$$

während die beiden ersten durch ihre Verbindung, wie leicht zu sinden ist, die Gleichungen:

$$\mathbf{q} \sin \psi \sin \vartheta - \mathbf{p} \cos \psi \sin \vartheta = \frac{\mathrm{d} \omega}{\mathrm{d} t} \sin^2 \vartheta$$

$$p^2 + q^2 = \left(\frac{d\omega}{dt}\right)^{\frac{3}{3}} \sin^2\vartheta + \left(\frac{d\vartheta}{dt}\right)^2$$

geben, burch welche die Gleichungen (B) und (C) die Form:

E.)
$$\begin{cases}
\frac{d\omega}{dt}\sin^2\vartheta = \mathcal{E}\mathbf{r}_0\left(\cos\vartheta_0 - \cos\vartheta\right) \\
\mathcal{E}\left[\left(\frac{d\omega}{dt}\right)^2\sin^2\vartheta + \left(\frac{d\vartheta}{dt}\right)^2\right] = 2P1\left(\cos\vartheta_0 - \cos\vartheta\right)
\end{cases}$$

annehmen und nun mit der Gleichung (D) die Winkel 3, w, ψ in Function von t' bestimmen. Denn eliminirt man das Aenberungs= gesetz $\frac{d\omega}{dt}$ in der zweiten der vorstehenden Gleichungen mittels der ersten, so folgt

$$\left(\frac{d\vartheta}{dt}\right)^2 = \frac{2P!}{2}(\cos\theta_0 + \cos\vartheta) - \frac{\mathfrak{E}^2 \mathfrak{r}_0^2}{2\mathfrak{l}^2} \frac{(\cos\theta_0 - \cos\vartheta)^2}{\sin^2\vartheta}, \quad (F.$$

woraus man den Werth von t in Function von I, im Allgemeinen aber nur annäherungsweise erhalten und baraus durch Umkehrung auch den Werth von 9 in Function von t ziehen kann. Mit diesem gibt sobann: die erste ber Gieithungen (E) ben Weuth von w, und wenn dieser in die Gleichung (D) eingeführt wird, so wird man auch den Winkel ψ in Function von ϑ oder t erhalten, womit die Auf= gabe ihre Auflösung gefunden hat.

§. 200.

Als pesondere Fälle nehme ich zuerst diejenigen, wo 90:===0 ober $\theta_0 = \pi$ ist, b. h. wo die geometrische Achse mit der Richtung der Schwere qusammenfällt.

Wenn' क = n ift, der Körper also am Anfange der Zeit die Lage des stabilen Weichgewichts einnimmt, fo muß nach der zu der Gleichung (C) gemachten Bemerkung auch 9 = n bleiben; auch ist in der That die Gleichung (F) für jeden andern Werth von 9 ima= ginar, während' sie für $9=\pi$ auf der rechten Seite

$$\frac{\mathrm{d}\vartheta}{\mathrm{d}t} = 0 \quad , \quad \vartheta = \vartheta_0 \quad - \varepsilon \quad - \varepsilon$$

gibt. Die Winkel w und ψ haben aber keinen Sinn prehp, da die Shepe ber En fortmährend mit der Chene der x,y zusammenfällt, keine Projection der Achse der z und keine Durchschnittslinie mehr vorhanden ift, von der aus der Winkel 4. gemessen werden könnte.

Weniger einfach erscheinen indessen die Ergebnisse der obigen Gleichungen, wenn $\sigma_0 = 0$ ist, also wenn der Körper anfänglich die Lage bes unbeständigen Gleichgeleichtes einnimmt, während man boch leicht einsieht, daß hier die Erscheinung dieselbe sein muß, wie vorher und wie früher, wo ber Schwerpunkt selbst unterstützt und bie geome= trische Ahse die anfängliche Drehungsachse war. Die Gleichung (F) wird nämlich unter tiefer Voraussetung

$$\mathfrak{A}^{2} \left(\frac{d9}{dt} \right)^{2} = \frac{1 - \cos 9}{1 + \cos 9} [2\mathfrak{A}^{Pl}(1 + \cos 9) - \mathfrak{E}^{2} \mathfrak{r}_{0}^{2}],$$

und wenn man hier 9' für $\frac{1}{2} 9$, β^2 für $1 - \frac{\mathbb{E}^2 \mathfrak{x}_0^2}{4 \mathbb{E}[P]}$ setzt und be-

achtet, daß der Winkel I nur größer werden kann, so erhält man für das allgemeine Integral der vorstehenden Gleichung die Form:

$$\sqrt{\frac{\mathrm{Pl}}{\mathfrak{A}}} = \int_0^{\mathfrak{S}'} \frac{\cot \mathfrak{S}'}{\sqrt{\beta^2 - \sin^2 \mathfrak{S}'}},$$

welche leicht rational gemacht werben kann. Man zieht bavans zursk das unbestimmte Jutegral:

$$\Delta \cdot 2\beta \sqrt{\frac{\text{Pl}}{44}} := \Delta \cdot \log n \cdot \frac{\beta - \sqrt{\beta^2 - \sin^2 9'}}{\beta + \sqrt{\beta^2 - \sin^2 9'}},$$

und wenn man noch allgemein den Werth von I', welcher einer Zeit i, entspricht, mit I', bezeichnet und die Zahlen statt der Logarithmen nimmt, so folgt

$$\frac{\beta - \sqrt{\beta^2 - \sin^2 \vartheta'}}{\beta + \sqrt{\beta^2 - \sin^2 \vartheta'}} = \frac{\beta - \sqrt{\beta^2 - \sin^2 \vartheta'}}{\beta + \sqrt{\beta^2 - \sin^2 \vartheta'}} \stackrel{2\beta}{=} \sqrt{\frac{P1}{4!}} (t - t,)$$

werden nun aber für t, und 9,' die Werthe O gesetzt, so findet man, unabhängig von t, also für alle Zeiten

$$eta-\sqrt{eta^2-\sin^2\vartheta'}=0$$
 , also and $\vartheta'=0$ und $\vartheta=0$

wie es die Natur der Sache erfordert.

Rehmen wir ferner $\theta_0 = \frac{1}{4}\pi$, so daß die geometrische Achse am Anfange der Bewegung eine horizontale Lage hat, so wird $\cos \theta_0 = 0$, und die Gleichung (F) nimmt die Form an:

$$\sin^2 \vartheta \left(\frac{\mathrm{d} \vartheta}{\mathrm{d} t}\right)^2 = -\cos \vartheta \left[\frac{2\mathrm{Pl}}{2}\sin^2 \vartheta + \frac{\mathfrak{E}^2 \mathfrak{x}_0^2}{2}\cos \vartheta\right],$$

ober wenn man $4\pi + 9'$ für 9 sett,

$$\cos^2 \vartheta' \left(\frac{\mathrm{d}\vartheta'}{\mathrm{d}t}\right)^2 = \sin \vartheta' \left[\frac{2\,\mathrm{Pl}}{21}\cos^2 \vartheta' - \frac{\mathfrak{C}^2\,\mathbf{z_0}^2}{21}\sin \vartheta'\right].$$

Man schließt barans, daß wenn Ero² sehr geoß ist gegen 2**AI**Pl, sin I, also auch I sehr klein bleiben muß, bamit dieser Ausbruck nicht imaginär wird, daß sich also in diesem Falle-I sehr wenig von seinem anfänglichen Werthe $\frac{1}{4}\pi$ entfernen, oder daß die geometrische Achse immer nahezu horizontal bleiben wird.

§. 201.

Ohne jedoch diesen Fall weiter zu verfolgen, wollen wir sogleich ben allgemeineren Fall untersuchen, wo die anfängliche Neigung der geometrischen Achse gegen die Richtung der Schwere eine beliebige ist, aber unter der Boraussetzung, daß die Abweichung derselben von dieser anfänglichen Lage während der Bewegung in sehr enge Grenzen eingeschlossen bleibe.

Dazu bringe ich die Gleichung (F) zuerst unter die Form:

$$\sin^2 \vartheta \left(\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\right)^2 = \frac{2\,\mathrm{g}}{\mathrm{I}} \left[\sin^2 \vartheta - 2\,\beta^2 \left(\cos \vartheta_{\varphi} - \cos \vartheta\right)\right] \left(\cos \vartheta_{\varphi} - \cos \vartheta\right),$$

indem ich einmal für das Gewicht P das Product Mg, dann wie in S. 179

$$\frac{\mathfrak{A}}{\mathfrak{M}1} = 1, \text{ and } \frac{\mathfrak{C}^2 \mathfrak{r}_0^2}{\mathfrak{M}^2} = \frac{4\beta^2 \mathfrak{g}}{1} \text{ ober } \frac{\mathfrak{T}\mathfrak{r}_0}{2\sqrt{\mathfrak{M}P1}} = \beta$$

setze, so daß i, die Länge des einfachen Pendels ist, welches Schwingungen von derselben Dauer macht, wie der gegebene Körper, wenn er ohne anfängliche Bewegung aus der Lage des stabilen Sleichgewichtes entfernt worden und sich selbst überlassen um eine durch den sesten Punkt gehende horizontale Achse, also um einen Durchmesser vom Aequator des Ellipsoids der Massemomente schwingt, und wobei zu bemerken ist, daß sich das Zeichen von β nach dem von \mathbf{r}_0 richtet, so daß β mit \mathbf{r}_0 positiv oder negativ wird. Machen wir alsbann

$$\theta = \theta_0 + \dot{u}$$
, $\frac{d\theta}{dt} = \frac{du}{dt}$,

indem wir mit u eine Veränderliche bezeichnen, dezen Werth immer sehr klein bleibt, und vernachlässigen wir in Volge dessen die höhern Potenzen als die zweite dieser Veränderlichen, so erhalten wir

$$\sin^2 \theta = \sin^2 \theta_0 + u \sin 2\theta_0 + a^2$$

$$\cos \vartheta_0 - \cos \vartheta = u \sin \vartheta_0 - \frac{1}{2} u^2 \cos \vartheta_0...$$

und bie obige Gleichung nimmt bant die Form ein:

$$\frac{1}{g}\left(\frac{du}{dt}\right)^2 = 2u\sin\theta_0 - u^2(4\beta^2 + \cos\theta_0).$$

Man zieht daraus mit der Beachtung, daß u am Anfange der Zeit zunehmen muß, das allgemeine Integral:

$$t\sqrt{\frac{g}{l_i}} = \int_0^u \frac{1}{\sqrt{2u\sin\theta_0 - u^2(4\beta^2 + \cos\theta_0)}},$$

ober wenn die Integration ausgeführt wird,

$$\frac{g}{1}(4\beta^2 + \cos \theta_0) = \arccos \left[1 - \frac{u(\cos \theta_0 + 4\beta^2)}{\sin \theta_0}\right]$$

als Werth von t, in Function von u, und dieser Ausdernt gibt um= gekehrt den Werth von u in t:

$$u = \frac{\sin \vartheta_0}{4\beta^2 + \cos \vartheta_0} \left[1 - \cos t \right] \left[\frac{g}{1} (\cos \vartheta_0 + 4\beta^2) \right].$$

Aus diesem schließt man dann, daß auch im Allgemeinen, wie in dem besondern Falle: $g_0 = \frac{1}{4}\pi$, β^2 oder das Verhältniß von $\mathfrak{C}^2\mathfrak{C}_0^2$ zu $4\mathfrak{M}$ P1 sehr groß sein muß, daß also dem Körper entweder eine sehr große zusängliche Umdrehungsgeschwindigkeit um die geometrische Achse ertheilt werden, oder das Woment P1. sehr klein sein muß, wenn utwarer sehr klein bleiben soll. Wan kann demnach auch $4\beta^2$ für $4\beta^2 + \cos \beta_0$ sehen, wodurch man einkacher

$$\mathbf{u} = \frac{\sin \theta_0}{2\beta^2} \sin^2 \beta \mathbf{t}$$

und für $\theta_0 = \frac{1}{4}\pi$

$$u = \frac{1}{2\beta^2} \sin^2 \beta t \sqrt{\frac{g}{l_i}}$$

finbet.

Die erste der Gleichungen (E) erhält auf dieselbe Weise zuerst die Form:

$$\sin^2\theta \frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}\,t} = 2\beta \sqrt{\frac{\mathrm{g}}{1}} \left(\cos\theta_0 - \cos\theta\right),$$

und mit den vorhergehenden Umwandlungen, wobei man auf der rechten

Seite des Queskrat von u vernachläftigt und auf der listen sine 80 für sine I sept, ergibt sich unabhängig von 30, vorausgesetz, daß ;dieser Winkel micht Rull ist, das Aenberungsgesetz:

$$\frac{\mathrm{d}\omega}{\mathrm{d}t} = \frac{1}{\beta} \sqrt{\frac{\mathrm{g}}{\mathrm{l}}} \sin^2 \beta t \sqrt{\frac{\mathrm{g}}{\mathrm{l}}} ,$$

und daraus der Werth von w:

$$\omega = \frac{1}{2\beta} i \sqrt{\frac{g}{l}} - \frac{1}{4\beta^2} \sin 2\beta i \sqrt{\frac{g}{l}},$$

welcher zeigt, daß dieser Winkel sehr nahe der Zeit proportional positiv oder negativ zunimmt, je nachdem ro und β positiv oder negativ sind, und zwar um so genauer, je größer β ist; ferner, daß die Bewegung der Durchschnittslinie der Ebene des Lequators und der festen Horizontalschene um die Achse der z immer in demselben Sinne stattsindet, wie die Bewegung um die Achse der ζ , und dabei um so langsamer wird, je größer β ist, d. h. je größer die anfängliche Geschwindigkeit ro war, und je kleiner das Moment Pl ist.

Endlich gibt die Gleichung (D) mit Vernachlässigung des kleinen Unterschiedes zwischen $\cos \theta$ und $\cos \theta_0$

$$\psi = \mathbf{t_0} \, \mathbf{t} - \omega \cos \theta_0$$
,

und für den besondern Fall: $\theta_0 = \frac{1}{2}\pi$, einfach

$$\psi = \mathbf{t_0} \mathbf{t}$$
,

wie dies bei der geringen Veränderung des Winkels ω von selbst ein= leuchten wird.

Die ebengefundenen Gesetze erklären vollständig die interessante Erscheinung, welche gewöhnlich an der kleinen Maschine von Bohnens berger gezeigt wird, welche aber einfacher durch eine Scheibe von Pappe oder Holz, AB, Fig. 110, hervorgebracht werden kann, die sich auf einem dunnen Stift C breht. Dieser Stifte ist in der Achse eines prismatischen Städchens CD von Holz befestigt, und auf zwei gegensüberliegenden Seitenslächen des letztern sind mehrere kleine Stifte a, dangebracht, um an dem einen Paare a derselben den ganzen Apparat mittels eines Fadens aE frei aufhängen zu können, während an einem der Stifte d ein kleines Gewicht F hängt, welches dem Gewichte der Scheibe nahezu das Gleichgewicht hält. Ist das letztere genau der Fall, der Schwerpunkt des Ganzen also in a, und hält man den Stad mit der einen Hand in eine beliedige Richtung, während die andere

Hand die Scheibe in eine möglichst schweile brehende Bewegung versetzt, so wird dieselbe unverrückt in dieser anfänglichen Lage verharren, wenn man auch den Stad frei an dem Faden schweben läst. Ist dagegen das Gewicht F etwas kleiner, so daß der Schwerpunkt nach a kommt, so wird sich die Achse CD nach erfolgter Umdrehung der Scheibe sehr langsam unter gleichbleibender Reigung gegen die horizontale Gbene um die Achse all drehen, und zwar von oben angesehen, wie der Beiger einer Uhr, wenn die Scheibe selbst, von C aus angesehen, sich in diesem Sinne dreht. Die entgegengesetzte Bewegung wird aber statisinden, wenn F zu groß ist, der Schwerpunkt also zwischen a und D zu liegen kommt. Am nettesten ist die Erscheinung, wenn der Stad CD anfängslich horizontal gehalten wird, wie ihn die Zeichnung vorstellt.

17 11 1

Biertes Kapitel.

Allgemeine Gesetz ber Bewegung eines festen Spstems.

I. Bewegung eines freien Spstems.

S. 202.

Die allgemeinen Gesetze der Bewegung eines freien festen Systems von materiellen Punkten, deren Massen m, m', m'', etc. gegeben sind, und an welchen beliebige und beliebig gerichtete Kräfte P, P', P'', etc. angreisen, ergeben sich nun sehr einfach burch folgende Betrachtung.

Seien x, y, z die Coordinaten des ersten dieser Atome am Ende der Zeit in Bezug auf ein unverrückbares rechtwinkliges Coordinaten= System und in Function von t ausgedrückt gedacht, so daß

$$\frac{dx}{dt} = u_x , \quad \frac{dy}{dt} = u_y , \quad \frac{dz}{dt} = u_z$$

die drei rechtwinkligen Componenten seiner Geschwindigkeit v vorstelz

$$m\frac{d^2x}{dt^2} = m\frac{du_x}{dt} , \qquad m\frac{d^2y}{dt^2} = m\frac{du_y}{dt} , \qquad m\frac{d^2z}{dt^2} = m\frac{du_z}{dt}$$

die analytischen Maaße der rechtwinkligen Componenten X, V, Beiner Kraft P sind, welche dem betreffenden materiellen Punkte, wenn er ganz frei und einzeln sich bewegen könnte, dieselbe Bewegung sowohl bezüglich seiner Geschwindigkeit als ber von ihm beschriebenen Bahn erthekslen würde, wie er sie wirklich bei seiner festen Berbindung mit dem System unter dem Einflusse der gegebenen Kräftei P, P', etc. erhält ober exhalten hat.

Nach derselben Bezeichnung werden x', y', z' die Coordinaten des Punktes, dessen Masse m' ist und an welchem die Kraft P' an= greift, also auch

$$m' \, \frac{d^2 \, x'}{d \, t^2} \quad , \qquad m' \, \frac{d^2 \, y'}{d \, t^2} \quad , \qquad m' \, \frac{d^2 \, z'}{d \, t^2}$$

die Componenten einer Kraft P' sein, welche für sich allein demselben Punkte seine wirklich stattsindende Bewegung ertheilen würde, wenn er ganz frei wäre, u. s. k.

Benken wir uns hun sämmiliche materielle Punkte bes Systems ber Wirkung dieser unbekannten Kräfte P, P, etc. anstatt ber Wir= kung der Kräfte P, P', etc. unterworfen, so ist einleuchtend, daß bie Bewegung dieses Systems dieselbe bleiben muß in dem einen, wie in dem andern Falle, well die Wirkung der Kräfte P, P', etc., von benen jede für sich allein ihrem einzeln sich bewegenden Angriffspunkte schon die Bewegung ertheilen würde, welche er wirklich bei seiner Berbindung mit dem ganzen System besitzt, durch diese Berbindung nicht geanbert werben kann; es muß folglich bie Gesammiwirkung bieser Kräfte P, P', etc., welche die wirklich stattfindende Bewegung des Systems zur Folge hat, ber Gesammtwirkung ber Kräfte P, P', etc., welche in dem System genau dieselbe Bewegung hervorruft, gleich sein. Bezeichnen bemnach wie gewöhnlich X, Y, Z bie rechtwinklichen Componenten ber Kraft P, X', Y', Z' die ber Kraft P', u. s. f., so hat man für die Gleichheit dieser Gesammtwirkungen in irgend einem Augenblicke, also auch am Ende ber Beit i, nach Abschn. I. Rap. 5 sechs Bedingungen, nämlich drei:

für bie Gleichheit ber fördernben Wirkungen und bie brei folgenben

$$\Sigma.(\mathfrak{J}x-\mathfrak{Z}y)=\Sigma.(Yx-Xy),$$

$$\Sigma.(\mathfrak{Z}z-\mathfrak{J}x)=\Sigma.(Xz-Zx),$$

$$\Sigma.(\mathfrak{J}y-\mathfrak{J}z)=\Sigma.(Zy+Yz),$$

für die Gleichheit der drehenden Wirkungen in Bezug auf den festen Anfangspunkt und die festen Achsen, welche in jedem Augenblicke mit dem System fest verhunden gedacht werden können.

Ersett man dann die Componenten \mathcal{X} , \mathcal{Y} , \mathcal{X} , etc. durch ihre analytischen Werthe $m \frac{d^2 x}{dt^2}$, $m \frac{d^2 y}{dt^2}$, etc., so ergeben sich die Gleichungen:

$$\Sigma \cdot m \frac{d^2 x}{dt^2} = \Sigma \cdot X \quad , \quad \Sigma \cdot m \frac{d^2 y}{dt^2} = \Sigma \cdot Y \cdot , -$$

$$\Sigma \cdot m \frac{d^2 z}{dt^2} = \Sigma \cdot Z \qquad (134.$$

für die fortschreitende Bewegung des gegebenen festen Systems und die Gleichungen:

$$\Sigma \cdot m \left(z \frac{d^2 y}{dt^2} - y \frac{d^2 x}{dt^2} \right) = \Sigma \cdot (x Y - y X)$$

$$\Sigma \cdot m \left(z \frac{d^2 x}{dt^2} - x \frac{d^2 z}{dt^2} \right) = \Sigma \cdot (z X - x Z)$$

$$\Sigma \cdot m \left(y \frac{d^2 z}{dt^2} - z \frac{d^2 y}{dt^2} \right) = \Sigma \cdot (y Z - z Y)$$
(135.)

für die drehende Bewegung desselben in Bezug auf den festen Anfangs= punkt und die festen Achsen.

Nach d'Alembert hat man sich daran gewöhnt, diese Gleichungen aus einer andern Betrachtung abzuleiten, welche mir weniger natürlich und einsach zu sein scheint, als die vorhergehende, die sich blos auf die natürliche Ansicht über die Gesammtwirkung der Kräfte stütt; diese Betrachtung ist aber immerhin beachtenswerth, da sie gleichsam ein Licht auf die innern Justände des Spstems wirst.

Brings man nämfich bie obigen Gleichungen (134) und (135)

$$Z'(X-m\frac{d^2x}{dt^2})=0$$
, $Z'(Y-m\frac{d^2y}{dt^2})=0$, $Z'(Z-m\frac{d^2y}{dt^2})=0$,

$$\mathcal{Z} \cdot \left[x \left(Y - m \frac{d^2 y}{d t^2} \right) - y \left(X - m \frac{d^2 x}{d t^2} \right) \right] = 0$$

$$\mathcal{Z} \cdot \left[z \left(X - m \frac{d^2 x}{d t^2} \right) - x \left(Z - m \frac{d^2 z}{d t^2} \right) \right] = 0$$

$$\mathcal{Z} \cdot \left[y \left(Z - m \frac{d^2 z}{d t^2} \right) - z \left(Y - m \frac{d^2 y}{d t^2} \right) \right] = 0$$

so externa man, bois, man die Differenzen:

$$X_{i} - m \frac{d^{2}x}{dt^{2}}, \quad Y_{i} - m \frac{d^{2}y}{dt^{2}}, \quad Z_{i} - m \frac{d^{2}x}{dt^{2}},$$
 $X'_{i} - m' \frac{d^{2}x'}{dt^{2}}, \quad Y'_{i} - m' \frac{d^{2}y'}{dt^{2}}, \quad Z'_{i} - m' \frac{d^{2}x'}{dt^{2}},$
 $x_{i} - f_{i}$

als die rechtwinkligen Componenten von Kräften betrachten kann, welche an benselben Punkten angreifen, wie die gegebenen Kräfte P, P, etc., und sich an dem festen System im Gleichgewichte halten. Diese Kräfte, welche offenbar die Resultirenden sind von den gegebenen Kräften P, P', etc. und von den in entgegengesetztem Sinne genommenen Kräften F, F', etc. nannte b'Alembert, weil sie zur Bewegung des Spstems nichts beitragen, verlorene Rrafte und flütte bie Lehre von ber Bewegung eines Spstems von materiellen Punkten auf ben burch bie vorhergehende Erklärung einleuchtenben Sat: Die verlorenen Kräfte halten sich an bem Syftem im Gleichgewichte. ware dieses nicht ber Fall, so mußten biese Kräfte Bewegung veran= lassen und könnten nicht mehr verlorene Kräfte sein. Man darf sich übrigens dabei nicht vorstellen, daß die Wirkung bieser Kräfte ganz und gar Rull sei; ihre Wirkung geht immer dahin, die Berbindung ber einzelnen materiellen Punkte bes Systems aufzuheben ober über= haupt zu ändern, und sie erscheinen nur wirkungslos, so lange bie Festigkeit bes Systems bieser Aenberung wibersteht.

Diese verlorenen Kräfte treten übrigens nicht erst bei einem Spstem som materiallen-Punkten aufziwir find denselben schon in gleicher Form bei der gezwungenen Bewegung eines matentellets Punties. begegnet, wo sie, wie man besonders aus S. 94 des ersten Buches er= sieht, die Componenten des Druckes, den das feste, die Richtung der Bewegung bestimmende Hindernis zu erleiden hat, vorstellen. Ferner weiß man, daß Kräfte, welche an demselben materiellen Punkte an= greifen, auch wenn er ganz frei ist, im Allgemeinen ebenspwenig dieselben Wirkungen außern, die sie einzeln auf diesen Angriffspunkt her= vorbringen würden, als wenn sie auf mehrere in fester Berbindung stehende Punkte wirken. Es gibt folglich bei einem einzelnen materiellen Punkte ebensogut verlorene Rrafte, wie bei einem System solcher Punkte. In Bezug- auf einen einzelnen materiellen Punkt, an dem mehrere Kräfte angreifen, was übrigens auch bet einem Syftem von materiellen Punkten vorkommen kann, darf aber das Princip von d'Alembert nicht mehr in der obigen Form angewendet werden, indem man baraus

ein falsches Ergebniß ziehen würde. Wenn nämlich P, P', etc. die beliebigen Kräfte sind, welche an einem und demselben materiellen Punkte angreifen, dessen Coordinaten in Bezug auf ein festes rechtzwinkliges Coordinatenspstem am Ende der Zeit t durch x, y, z auszedwäckt sind, oder was dasselbe ist, wenn ein System von materiellen Punkten sich in einen einzigen vereinigt, dessen Wasse M ist, so sind die Componenten der verlorenen Kräfte offenbar

$$P \cos \widehat{Px} - M \frac{d^2x}{dt^2} , \quad P' \cos \widehat{P'x} - M \frac{d^2x}{dt^2} , \quad \text{etc.} ,$$

$$P \cos \widehat{Py} - M \frac{d^2y}{dt^2} , \quad P' \cos \widehat{P'y} - M \frac{d^2y}{dt^2} , \quad \text{etc.} ,$$

$$P \cos \widehat{Pz} - M \frac{d^2z}{dt^2} , \quad P' \cos \widehat{P'z} - M \frac{d^2z}{dt^2} , \quad \text{etc.} ,$$

und man sollte hier ebenso bie Gleichungen:

$$\Sigma \left(P \cos \widehat{P} \widehat{x} - M \frac{d^2 x}{d t^2} \right) = 0 , \quad \Sigma \left(P \cos \widehat{P} \widehat{y} - M \frac{d^2 y}{d t^2} \right) = 0 ,$$

$$\Sigma \left(P \cos \widehat{P} \widehat{z} - M \frac{d^2 z}{d t^2} \right) = 0$$

haben, aus benen man, wenn es n Kräfte wären, die Gleichungen:

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Px} = nM \frac{d^2x}{dt^2}, \quad \Sigma \cdot P \cos \widehat{Py} = nM \frac{d^2y}{dt^2},$$

$$\Sigma \cdot P \cos \widehat{Pz} = nM \frac{d^2z}{dt^2}.$$

ziehen müßte, welche offenbar unrichtig sind, und welche barauf hin= weisen, daß gemäß der Form, welche die Gleichungen (134) und (135) nach dem Princip von d'Alembert erhalten, für jeden mate=riellen Punkt des Systems nur eine Kraft, welche indessen auch Rull sein kann, in dieselben eingeführt werden darf. Dieser Beschränkung sind jene Gleichungen nach unserer Ableitung nicht unterworfen; denn die Summenzeichen auf beiden Seiten des Gleichheitszeichens sind dar= nach durchaus unabhängig von einander, das eine bezieht sich auf die Kräfte P, P, etc., deren so viele sind, als materielle Punkte, und das andere auf die wirklich thätigen Kräfte, wobei es gleichgültig ist,

ob sie alle an einem, ober ob fle an verschiedenen Punkten bes. Systems angreifen, ein Beweis, daß die Ansicht, auf welcher unsere Ableitung ber genannten Gleichungen beruht, allgemeiner und natürlicher ift, als das Princip von d'Alembert. Aber auch abgesehen von biefer, bei allgemeinen Betrachtungen wenig bebeutenden Schwierigkeit, fagt dieses Princip nur mit andern Worten, daß die Gesammtwirkung der wirkich angreifenden Kräfte bieselbe ist, wie die der Kräfte &, welche den ma= teriellen Punkten einzeln die Bewegung, die sie wirklich besitzen, mit= theilen können, was so ausgesprochen von selbst einleuchtet, und wobei man nicht nothwendig hat, sich an jedem Punkte eine Mittelkraft aus einer Rraft P und einer der Kraft & gleichen und entgegengesetzten Kraft voranstellen und bann bie Gesete ber Bewegung auf bie Bebin= gungen für bas Gleichgewicht zu ftuten, ein Verfahren, welches im Grunde nur ein mechanisches und nicht geeignet ist, eine Kare Einsicht in die Verhältnisse zu geben, obgleich nicht geläugnet werden kann, daß dasselbe seiner Zeit sehr finnreich an sich und sehr ersprießlich für die Wissenschaft war.

§. 203.

Aus den Gleichungen (134) ziehen wir die Gesete der fortschreistenden Bewegung des Shstems. Um sie unter eine einfachere Form zu bringen, lege ich durch einen noch unbestimmten Punkt des sich bewegenden Systems ein rechtwinkliges Achsenspstem, das fortwährend zu dem festen Coordinatenspstem parallel bleibt, und dessen Anfangspunkt am Ende der Zeit t durch die Coordinaten X, Y, z in Bezug auf die festen Coordinatenachsen bestimmt sei, während wir die Lage eines beliebigen, dem in Bewegung begriffenen System angehörenden Punktes in Bezug auf die beweglichen Achsen in demselben Augendlicke mit x,, y,, z, bezeichnen wollen. Wir haben dann zwischen diesen letztern Coordinaten und den ursprünglichen x, y, z desselben Punktes in Bezug auf die festen Achsen die Beziehungen:

$$x = x, + X$$
, $y = y, + Y$, $z = z, + Z$,

also auch die Aenberungsgesetze:

$$\frac{d^2x}{dt^2} = \frac{d^2x}{dt^2} + \frac{d^2x}{dt^2}, \quad \frac{d^2y}{dt^2} = \frac{d^2y}{dt^2} + \frac{d^2x}{dt^2}, \quad \frac{d^2z}{dt^2} = \frac{d^2z}{dt^2} + \frac{d^2x}{dt^2},$$

und die Gleichungen (134) nehmen damit die Form an:

$$\Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} + \Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{x}$$

$$\Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{y}}{dt^2} + \Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{y}$$

$$\Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{z}}{dt^2} + \Sigma \cdot m \frac{d^2 \mathbf{z}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{z}$$

Wenn man nun beachtet, daß sich die Summenzeichen auf der linken Seite dieser Gleichungen auf die verschiedenen materiellen Punkte des Systems erstrecken, daß also die Aenderungsgesetz $\frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2}$, $\frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2}$, $\frac{d^2 \mathbf{Z}}{dt^2}$, welche sich auf einen bestimmten Punkt des Systems beziehen, gemeinschaftliche Factoren für alle Glieder der entsprechenden Summe sind, und daß demnach wieder

$$\Sigma$$
. $m \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2}$ auf $\mathbf{M} \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2}$, Σ . $m \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2}$ auf $\mathbf{M} \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2}$, \mathbf{u} . \mathbf{f} . \mathbf{f} .

zurücktommt, wo $M = \Sigma$ m die Masse des ganzen Systems bezeichnet, und wenn man ferner den Anfangspunkt des beweglichen Coordinaten=Systems so wählt, daß man die Bedingungen:

 $\Sigma \cdot mx = 0$, $\Sigma \cdot my = 0$, $\Sigma \cdot mz = 0$, also auch die Bedingungen

$$\Sigma \cdot m \frac{d^2 x}{dt^2} = 0$$
 , $\Sigma \cdot m \frac{d^2 y}{dt^2} = 0$, $\Sigma \cdot m \frac{d^2 z}{dt^2} = 0$

erhält, welche nach S. 162 bedingen, daß dieser Anfangspunkt ober ber Punkt X V Z der Mittelpunkt der Masse des gegebenen Spestems ist, so werden die vorhergehenden Gleichungen einfach

$$M \frac{d^2 X}{dt^2} = \Sigma X$$

$$M \frac{d^2 Y}{dt^2} = \Sigma Y$$

$$M \frac{d^2 Z}{dt^2} = \Sigma Z$$

$$M \frac{d^2 Z}{dt^2} = \Sigma Z$$

und sprechen nun aus, daß sich der Mittelpunkt der Masse des Systems gerade so bewegt, als ob die ganze Masse des lettern in ihm vereinigt, und er der Angriffspunkt der

förbernben Resultirenben aller an dem Spstem thätigen Kräfte ware.

Die Glieber Σ . $m\frac{d^2x}{dt^2}$, Σ . $m\frac{d^2y}{dt^2}$, Σ . $m\frac{d^2z}{dt^2}$ werben aber auch unabhängig von der Lage des Anfangspunktes der beweglichen Achsen Rull, wenn man

$$\Sigma.mx_{,}=Ma$$
, $\Sigma.my_{,}=Mb$, $\Sigma.mz_{,}=Mc$

hat, b. h. wenn der Mittelpunkt der Masse gegen die parallel sich fortbewegenden Achsen eine unveränderliche Lage behält, wobei der Ansangspunkt der lettern ganz außerhalb des gegebenen Systems liegen dars,
und man kann deshalb noch allgemeiner sagen: die fortschreitende Bewegung eines freien sesten Systems ist dieselbe, wie die eines materiellen Punktes, dessen Masse der Masse des ganzen Systems gleich ist, und an welchem die fördernde Resultirende aller an dem gegebenen System thätigen Kräfte angreift.

Wenn bemnach das in Bewegung begriffene Spstem keine brehende Bewegung besitzt, so können X, Y, Z die Coordinaten irgend eines beliebigen dem Spstem angehörenden Punktes sein, wie bereits im ersten Kapitel ausgesprochen wurde.

Durch basselbe Verfahren werden wir auch die Gleichungen (135) auf eine Form bringen, unter welcher wir leichter verstehen, was sie aussprechen. Die erste dieser Gleichungen wird nämlich durch Einführung von

$$x = x, + X,$$
 $y = y, + Y$

$$\frac{d^2x}{dt^2} = \frac{d^2x}{dt^2} + \frac{d^2X}{dt^2}, \quad \frac{d^2y}{dt^2} = \frac{d^2y}{dt^2} + \frac{d^2Y}{dt^2}$$

und mit derselben Beachtung, wie vorher, in Betreff der Factoren $\frac{d^2 \, \mathbb{X}}{d \, t^2}$, $\frac{d^2 \, \mathbb{Y}}{d \, t^2}$, welche sich natürlich auch auf die Factoren \mathbb{X} und \mathbb{Y} erstreckt, zuerst

$$\Sigma \cdot \mathbf{m} \left(\mathbf{x}, \frac{d^2 \mathbf{y}}{dt^2} - \mathbf{y}, \frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} \right) + \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2} \Sigma \cdot \mathbf{m} \mathbf{x}, + \mathbf{X} \Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{d^2 \mathbf{y}}{dt^2}$$

$$+ \mathbf{M} \left(\mathbf{X} \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2} - \mathbf{Y} \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} \right) - \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} \Sigma \cdot \mathbf{m} \mathbf{y}, - \mathbf{Y} \Sigma \cdot \mathbf{m} \frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2}$$

$$= \mathbf{X} \Sigma \mathbf{Y} - \mathbf{Y} \Sigma \mathbf{X} + \Sigma \left(\mathbf{x}, \mathbf{Y} - \mathbf{y}, \mathbf{X} \right).$$

Wird dann wieder der Mittelpunkt der Masse des gegebenen Systems als Anfangspunkt des beweglichen Systems genommen, wodurch wieder die Glieder mit

$$\Sigma \cdot m x$$
, $\Sigma \cdot m y$, $\Sigma \cdot m \frac{d^2 x}{dt^2}$, $\Sigma \cdot m \frac{d^2 y}{dt^2}$

verschwinden, wird ferner dasselbe Verfahren auch bei der zweiten und britten der Gleichungen (135) angewendet, und werden endlich die vorspererhaltenen Gleichungen (136) berücksichtigt, aus deren beiden ersten man z. B.

$$\mathbf{M} \left(\mathbf{X} \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2} - \mathbf{Y} \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} \right) = \mathbf{X} \boldsymbol{\Sigma} \mathbf{Y} - \mathbf{Y} \boldsymbol{\Sigma} \mathbf{X}$$

zieht, so ergeben sich bie einfachen Gleichungen:

$$\Sigma \cdot m \left(x, \frac{d^2 y}{dt^2} - y, \frac{d^2 x}{dt^2}\right) = \Sigma (x, Y - y, X)$$

$$\Sigma \cdot m \left(z, \frac{d^2 x}{dt^2} - x, \frac{d^2 z}{dt^2}\right) = \Sigma (z, X - x, Z)$$

$$\Sigma \cdot m \left(y, \frac{d^2 z}{dt^2} - z, \frac{d^2 y}{dt^2}\right) = \Sigma (y, Z - z, Y)$$

$$(137.)$$

aus welchen die Coordinaten X, Y, w des Mittelpunktes der Maffe ober des Anfangspunktes der Coordinaten x,, y,, z, verschwunden find, welche ganz die Form ber Gleichungen (132) in §. 190 ange= nommen haben und bemnach die brebende Bewegung bes Spstems um jenen Mittelpunkt, wie um einen festen, barstellen und lehren, baß während und außer ber fortschreitenben Bewegung bes Mittelpunttes ber Masse, an welcher alle abrigen Buntte des Systems auf gleiche Weise Theil nehmen, dieses lettere vermöge bes resultirenben Momentes ber an ihm thätigen Rrafte noch eine brebenbe Bewegung um jenen Mittelpuntt erhält, als wenn bieser ber Anfangspuntt eines unverrückbaren Coordinatenspftems wäre, wobei natürlich vorausgesett wird, daß ungeachtet dieser gedachten Unbeweglichkeit des Mittelpunktes ber Maffe bie Intensitäten und Richtungen ber Kräfte ober ihrer Momente in jedem Augenblicke dieselben sind, wie bei bem wirklichen Zustande ber Bewegung.

Um indessen die Gesetze der drehenden Bewegung eines festen Systems in einem gegebenen Falle zu untersuchen, wird man statt der Gleichungen (137) die den Gleichungen (133) entsprechenden

138.)
$$\begin{cases} \mathbf{Z} \frac{d\mathbf{p}}{dt} = (\mathbf{Z} - \mathbf{Z}) \mathbf{q} \mathbf{r} + \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{M}_{\mathbf{Z}}, \\ \mathbf{Z} \frac{d\mathbf{q}}{dt} = (\mathbf{Z} - \mathbf{Z}) \mathbf{p} \mathbf{r} + \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{M}_{\mathbf{H}}, \\ \mathbf{Z} \frac{d\mathbf{r}}{dt} = (\mathbf{Z} - \mathbf{Z}) \mathbf{p} \mathbf{q} + \boldsymbol{\Sigma} \cdot \mathbf{M}_{\mathbf{Z}}, \end{cases}$$

worin nun A, B, C bie Massemomente des Spstems in Bezug auf die drei Hauptachsen im Mittelpunkte ober in Bezug auf die drei natür-lichen Drehungsachsen des Spstems bedeuten, anwenden und diese mit den Gleichungen (129) in §. 187 verbinden, um die Lage der genannten Achsen in Function der Zeit auszudrücken.

S. 204.

Durch die Gleichungen (136) und (137) wird unsere, schon in der Einleitung (S. 15) ausgesprochene Vorstellungsweise von der Bewegung eines Körpers gerechtfertigt, und die Untersuchung der Bewegung eines freien festen Systems auf die im ersten und britten Kapitel behanbelten Hauptfalle zurückgeführt; fie zeigen, daß wirklich ber Schwerpunkt ober der Mittelpunkt der Masse des Systems der wahre Haupt= punkt besselben und im Allgemeinen der einzige ist, der eine einfache fortschreitende Bewegung besitzt. In der That ist im zweiten Kapitel gezeigt worden, daß die Drehungsachse des Systems durch die brehende Bewegung felbst im Allgemeinen einen forbernden Druck erleibet, wel= der ihr eine fortschreitende Bewegung zu ertheilen strebt und, wenn die Achse frei ist, wirklich ertheilt, und daß, wenn dieses nicht stattfinden soll, diese Achse durch den Mittelpunkt der Masse gehen muß. Bewegt sich aber ein solches System ganz frei, und man trennt in der Bor= stellung die gemeinsame fortschreitende Bewegung seiner Punkte von der brehenden Bewegung berselben, so ist einleuchtend, daß diese lettere nicht eine neue besondere fortschreitende Bewegung erzeugen kann, daß also die drehende Bewegung immer um eine solche augenblickliche oder dauernde Drehungsachse flatisinden muß, welche durch die brebende Bewegung selbst keinen fördernden Deuck zu erleiden hat, die akso durch den Mittel= punkt der Masse des Spstems geht.

Auf diese aus der Untersuchung über die drehende Bewegung eines festen Systems hervorgehenden Sätze gestützt, wäre es eigentlich der natürlichste Gang gewesen, die Gleichungen (136) und (137) mit Umgehung der Gleichungen (134) und (135) unwittelbar daburch

abzuleiten, daß man sogleich die förbernden und drehenden Wirtungen der an dem System thätigen Kräfte in Bezug auf den Mittelpunkt der Masse als Ansang eines mit dem sesten System unveränderlich versundenen Coordinatensystems dargestellt und damit die Gleichungen für die fortschreitende und drehende Bewegung des Systems nach Kap. 1 und 3 ausgedrückt hätte. Ich habe die vorhergehende Darstellung vorgezogen, einmal weil ich es für ersprießlich erachtete, die durch die Gleichungen (136) und (137) ausgesprochenen Sätze durch eine neue, von den vorhergehenden speciellen Untersuchungen unabhängige Ansschauungsweise streng zu begründen, und dann, weil wir auch noch der Gleichungen (134) und (135) bedürfen werden, welche allgemeiner sind, als die Gleichungen (136) und (137), und welche sich nicht schicklich aus diesen rückwärts herleiten lassen.

Aus den obigen Gleichungen haben wir noch den weitern Schluß zu ziehen, daß wenn ein festes System nur eine fortschreitende und keine drehende Bewegung erhalten soll, die Wirkung der an ihm thätigen Kräfte durch eine einzige Kraft muß ersest werden können, deren Richtung durch den Mittelpunkt der Masse des bewegten Systems geht, so daß das resultirende Moment der Kräfte in Bezug auf diesen Punkt Null wird, daß also z. B. ein in der Luft fallender Körper nur dann ohne drehende Bewegung fallen wird, wenn seine äußere Begrenzung von der Art ist, daß die Richtung der Resultirenden des Luftwiderstandes durch den Mittelpunkt der Masse geht, wie dies offendar bei einer homogenen Kngel oder überhaupt bei einem Umdrehungskörper der Fall ist, dessen geometrische Achse durch den Mittelpunkt der Masse geht und am Ansfange der Bewegung eine lothrechte Richtung hat.

Allgemein betrachtet sind aber die Gleichungen (136) und die Gleichungen (137) nicht unabhängig von einander, da die Intensität der Kräfte sich im Allgemeinen mit der Lage der einzelnen Angrisse punkte gegen seste Punkte ändert, und demnach die Intensitäten der fördernden Kräfte ebenso von der drehenden Bewegung, wie die Intensitäten der drehenden Kräfte von der fortschreitenden Bewegung abhänsen. In solchen Fällen müssen also beide Bewegungen im Zusammenshange betrachtet werden, und dazu dient der im nachfolgenden S. abgeleitete Lehrsap. Meistens sind jedoch die durch die drehende Bewegung des wirkten Beränderungen in der Intensität der Kräfte sehr klein, und man kann für eine erste Annäherung von denselben Umgang nehmen.

§. 205.

Für die allgemeine Bewegung eines freien festen Systems gibt es, wie für die eines materiellen Punktes mehrere allgemeine Gesetze, von denen sich das wichtigste in folgender Weise ableiten läßt.

Zwischen der Kraft P, welche an dem materiellen Punkte M, dessen Masse wir mit m, dessen Coordinaten am Ende der Zeit t wir mit x, y, z bezeichnet haben, angreisend gedacht wird, und ihren Componenten X, P, I haben wir nach S. 66 des ersten Buches die Beziehung:

$$\mathbf{y}\frac{\mathrm{d}\mathbf{y}}{\mathrm{d}\mathbf{s}} = \mathbf{z}\frac{\mathrm{d}\mathbf{x}}{\mathrm{d}\mathbf{s}} + \mathbf{y}\frac{\mathrm{d}\mathbf{y}}{\mathrm{d}\mathbf{s}} + \mathbf{z}\frac{\mathrm{d}\mathbf{z}}{\mathrm{d}\mathbf{s}} ,$$

wenn Δp ben virtuellen Weg der Kraft **p** für irgend eine virtuelle Gesschwindigkeit Δs des Punktes M vorstellt, sowie zwischen den Componenten X, Y, Z und ihrer Resultirenden P, welche an demselben Punkte wirksam ist, die Gleichung:

$$P\frac{dp}{ds} = X\frac{dx}{ds} + Y\frac{dy}{ds} + Z\frac{dz}{ds}$$

stattsindet. Ferner ist aus der Gleichheit der Gesammtwirkungen der Kräfte P und der Kräfte P leicht zu folgern, daß auch die Summe der Arbeit für jene Kräfte dieselbe sein muß, wie für diese, b. h. daß man die Gleichung:

C.)
$$\Sigma \cdot \int_{s_0}^{s} ds \cdot \left(\mathcal{X} \frac{dx}{ds} + \mathcal{Y} \frac{dy}{ds} + \mathcal{Z} \frac{dz}{ds} \right) = \Sigma \cdot \int_{s_0}^{s} ds \cdot \left(X \frac{dx}{ds} + Y \frac{dy}{ds} + Z \frac{dz}{ds} \right),$$

also auch bas Aenberungsgeset;

D.)
$$\Sigma \left(\mathcal{X} \frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}s} + \mathcal{Y} \frac{\mathrm{d}y}{\mathrm{d}s} + \mathcal{Z} \frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}s} \right) = \Sigma \left(X \frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}s} + Y \frac{\mathrm{d}y}{\mathrm{d}s} + Z \frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}s} \right)$$

haben muß. Man überzeugt sich bavon entweder mittels des Princips der virtuellen Geschwindigkeiten, indem man nach der in S. 202 gemachten Bemerkung die Bedingung dafür aufstellt, daß sich die Kräfte P und die im entgegengesetzten Sinne genommenen Kräfte P in jedem Augenblicke das Gleichgewicht halten, daß also die Gleichung (107) in S. 145 jedenfalls für eine im Sinne der wirklichen Bewegung stattsindende virtuelle Verrückung befriedigt werden muß, so daß man hat

$$\Sigma \cdot P \frac{dp}{ds} - \Sigma \cdot p \frac{dp}{ds} = 0$$

was mit der vorhergehenden Gleichung übereinkommt, oder auf directem Wege mittels eines Verfahrens, welches dem in §. 145 angewendeten ähnlich ist, und durch welches man in dem Ausbruck:

$$\Sigma \left(X \frac{dx}{ds} + Y \frac{dy}{ds} + Z \frac{dz}{ds} \right)$$

die fördernde Arbeit und die brehende Arbeit sowohl für die wirklich an dem Spstem thätigen Kräfte P als für die gedachten Kräfte P ausscheidet.

Denkt man sich nämlich durch den Mittelpunkt der Masse des in Bewegung begrissenen Systems wieder zuerst ein parallel sich fortbewesgendes und dann noch ein mit dem Körper sest verbundenes rechtwinksliges Coordinatenspstem gelegt, so hat man einmal wie vorher die Beziehungen:

$$z = x + x$$
, $y = x + y$, $z = x + z$,

worin X, Y, Z bie Coordinaten des Mittelpunktes der Masse in Bezug auf die sesten Coordinatenachsen, x, y, z, die Coordinaten eines beliedigen Punktes im System in Bezug auf die parallel sich fortbewegenden Achsen vorstellen. Bezeichnen dann ξ , η , ζ die Coordinaten desselben Punktes in Bezug auf die mit dem gegebenen Körper sestendenen Coordinatenachsen und

$$a = cos \widehat{x} \xi$$
, $b = cos \widehat{y} \xi$, $c = cos \widehat{z} \xi$
 $a' = cos \widehat{x} \eta$, $b' = cos \widehat{y} \eta$, $c' = cos \widehat{z} \eta$
 $a'' = cos \widehat{x} \zeta$, $b'' = cos \widehat{y} \zeta$, $c'' = cos \widehat{z} \zeta$

die Cosinus der Winkel zwischen den letztern Achsen und den sesten Achsen der x, y, x oder den parallelbleibenden Achsen der x,, y,, z,, so hat man, wie in §. 145, die Gleichungen:

$$\xi = ax, + by, + cz,$$
 $\eta = a'x, + b'y, + c'z,$
 $\zeta = a''x, + b''y, + c''z,$

man zieht aus ihnen und aus den vorhergehenden die Aenderungsgesetze in Bezug auf die Aenderung des Bogens s der von demselben Punkte beschriebenen Curve, nämlich

$$\frac{dx}{ds} = \frac{dx}{ds} + \frac{dx}{ds}, \quad \frac{dy}{ds} = \frac{dx}{ds} + \frac{dy}{ds}, \quad \frac{dz}{ds} = \frac{dx}{ds} + \frac{dz}{ds},$$

$$0 = a \frac{dx}{ds} + b \frac{dy}{ds} + c \frac{dz}{ds} + x, \frac{da}{ds} + y, \frac{db}{ds} + z, \frac{dc}{ds},$$

$$0 = a' \frac{dx}{ds} + b' \frac{dy}{ds} + c' \frac{dz}{ds} + x, \frac{da'}{ds} + y, \frac{db'}{ds} + z, \frac{dc'}{ds},$$

$$0 = a'' \frac{dx}{ds} + b'' \frac{dy}{ds} + c'' \frac{dz}{ds} + x, \frac{da''}{ds} + y, \frac{db''}{ds} + z, \frac{dc''}{ds},$$

und dann durch die gleiche Behandlung wie in dem genannten f. oder wie in dem vorhergehenden Kapitel die Werthe von $\frac{dx}{ds}$, $\frac{dy}{ds}$, $\frac{dz}{ds}$, nämlich

$$\begin{cases} \frac{dx}{ds} = y, \left(b\frac{da}{ds} + b'\frac{da'}{ds} + b''\frac{da''}{ds}\right) - z, \left(a\frac{dc}{ds} + a'\frac{dc'}{ds} + a''\frac{dc''}{ds}\right), \\ \frac{dy}{ds} = z, \left(c\frac{db}{ds} + c'\frac{db'}{ds} + c''\frac{db''}{ds}\right) - x, \left(b\frac{da}{ds} + b'\frac{da'}{ds} + b''\frac{da''}{ds}\right), \\ \frac{dz}{ds} = z, \left(a\frac{dc}{ds} + a'\frac{dc'}{ds} + a''\frac{dc''}{ds}\right) - y, \left(c\frac{db}{ds} + c'\frac{db'}{ds} + c''\frac{db''}{ds}\right). \end{cases}$$

Macht man endlich wieber, wie in §. 145,

$$\begin{cases} b\frac{da}{ds} + b'\frac{da'}{ds} + b''\frac{da''}{ds} = \frac{d\omega}{ds}\cos\nu, \\ a\frac{dc}{ds} + a'\frac{dc'}{ds} + a''\frac{dc''}{ds} = \frac{d\omega}{ds}\cos\mu, \\ c\frac{db}{ds} + c'\frac{db'}{ds} + c''\frac{db''}{ds} = \frac{d\omega}{ds}\cos\lambda, \end{cases}$$

worin $\frac{d\omega}{ds}$ die augenblickliche Winkelgeschwindigkeit vorstellt, und λ , μ , ν die Winkel sind zwischen der augenblicklichen Drehungsachse und den Achsen der x,, y,, z, und setzt für x,, y,, z, ihre Werthe:

$$x = x - x$$
, $y = y - y$, $z = z - z$, so findet man

$$\frac{dx}{ds} = \frac{dX}{ds} - \frac{d\omega}{ds} (Y \cos \nu - Z \cos \mu) + \frac{d\omega}{ds} (Y \cos \nu - Z \cos \mu)$$

$$\frac{dy}{ds} = \frac{dY}{ds} - \frac{d\omega}{ds} (Z \cos \lambda - X \cos \nu) + \frac{d\omega}{ds} (Z \cos \lambda - X \cos \nu)$$

$$\frac{dz}{ds} = \frac{dZ}{ds} - \frac{d\omega}{ds} (X \cos \mu - Y \cos \lambda) + \frac{d\omega}{ds} (X \cos \mu - Y \cos \lambda)$$

und der Ausdruck: $\Sigma \left(X \frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}s} + Y \frac{\mathrm{d}y}{\mathrm{d}s} + Z \frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}s} \right)$ nimmt damit und mit der Beachtung, daß die Größen X, Y, Z, λ , μ , ν und $\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}s}$ für alle Punkte des Systems dieselben Werthe haben, die Form an:

$$\left[\frac{d\mathbf{X}}{ds} - \frac{d\omega}{ds}(\mathbf{Y}\cos\nu - \mathbf{Z}\cos\mu)\right] \mathbf{\Sigma}\mathbf{X} + \left[\frac{d\mathbf{Y}}{ds} - \frac{d\omega}{ds}(\mathbf{Z}\cos\lambda - \mathbf{X}\cos\nu)\right] \mathbf{\Sigma}\mathbf{Y} \\
+ \left[\frac{d\mathbf{Z}}{ds} - \frac{d\omega}{ds}(\mathbf{X}\cos\mu - \mathbf{Y}\cos\lambda)\right] \mathbf{\Sigma}\mathbf{Z}$$

$$+\frac{\mathrm{d}\omega}{\mathrm{d}s}\left[\cos\nu\Sigma\left(\mathrm{Xy-Yx}\right)+\cos\mu\Sigma\left(\mathrm{Zx-Xz}\right)+\cos\lambda\Sigma\left(\mathrm{Yz-Zy}\right)\right].$$

Auf gleiche Weise ergibt sich aber auch für das Aenderungsgesetz der Arbeit der Kräfte **P**, d. h. für den Ausdruck: $\Sigma \left(\mathcal{I} \frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}s} + \mathbf{P} \frac{\mathrm{d}y}{\mathrm{d}s} + \mathbf{D} \frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}s} \right)$ der Werth:

$$\left[\frac{d\mathbf{x}}{ds} - \frac{d\omega}{ds} \left(\mathbf{x} \cos\nu - \mathbf{x} \cos\mu \right) \right] \boldsymbol{\Sigma} \boldsymbol{\mathcal{X}} + \left[\frac{d\mathbf{x}}{ds} - \frac{d\omega}{ds} \left(\mathbf{x} \cos\lambda - \mathbf{x} \cos\nu \right) \right] \boldsymbol{\Sigma} \boldsymbol{\mathcal{Y}}$$

$$+ \left[\frac{d\mathbf{x}}{ds} - \frac{d\omega}{ds} \left(\mathbf{x} \cos\mu - \mathbf{y} \cos\lambda \right) \right] \boldsymbol{\Sigma} \boldsymbol{\mathcal{Y}}$$

$$+ \frac{d\omega}{ds} \left[\cos\nu \boldsymbol{\Sigma} (\boldsymbol{\mathcal{X}} \boldsymbol{y} - \boldsymbol{\mathcal{Y}} \boldsymbol{x}) + \cos\mu \boldsymbol{\Sigma} (\boldsymbol{\mathcal{Y}} \boldsymbol{x} - \boldsymbol{\mathcal{X}} \boldsymbol{z}) + \cos\lambda \boldsymbol{\Sigma} (\boldsymbol{\mathcal{Y}} \boldsymbol{z} - \boldsymbol{\mathcal{Y}} \boldsymbol{y}) \right] ,$$

und die Gleichungen (A) und (B) in S. 202 zeigen, daß dieser Werth mit dem vorhergehenden gleichbedeutend wird, daß also in der That auch die Gleichungen (C) und (D) richtig sind.

§. 206.

Nach der Bedeutung, welche wir der Kraft P unterlegt haben, ist nun offendar für den Punkt, dessen Masse m und bessen Geschwindigkeit

v ist, ber Ausbruck für das Aenderungsgesetz der lebendigen Kraft in Bezug auf die Aenderung des Bogens s (1. Buch, S. 66)

$$\frac{d \cdot m v^{2}}{ds} = 2 \frac{dp}{ds} = 2 \left(\frac{dx}{ds} + \frac{dy}{ds} + \frac{dz}{ds} \right);$$

ebenso ist für einen zweiten Punkt, bessen Masse und Geschwindigkeit m' und v' sind, und für welchen s' den Bogen der beschriebenen Curve bezeichnet,

und so für alle übrigen Punkte. Man erhält daher als Summe dieser Gleichungen ben Ausbruck:

$$\Sigma \frac{d \cdot m v^2}{ds} = 2 \Sigma \left(\mathcal{X} \frac{dx}{ds} + \mathcal{Y} \frac{dy}{ds} + \mathcal{Z} \frac{dz}{ds} \right)$$

und zufolge ber Gleichung (D) auch das Aenberungsgeset;

$$\Sigma \frac{d \cdot m v^2}{ds} = 2 \Sigma \left(X \frac{dx}{ds} + Y \frac{dy}{ds} + Z \frac{dz}{ds} \right),$$

beffen allgemeines Integral:

139.)
$$\Sigma \cdot m v^2 - \Sigma \cdot m v_0^2 = 2 \Sigma \cdot \int_{s_0}^{s} ds \cdot \left(X \frac{dx}{ds} + Y \frac{dy}{ds} + Z \frac{dz}{ds} \right)$$

ausspricht, daß der Zuwachs an lebendiger Kraft für sämmtliche materielle Punkte des Systems in einer bestimmten Zeit der doppelten Arbeit aller an dem System thätigen Kräfte in derselben Zeit gleich ist.

Sind dann die Kräfte wieder von der Art, d. h. in solchen Functionen der Coordinaten x, y, z ihrer Angriffspunkte ausgebrückt, daß der Ausbruck:

$$\Sigma\left(X\frac{dx}{ds}+Y\frac{dy}{ds}+Z\frac{dz}{ds}\right)$$

für eine jebe das vollständige Aenderungsgesetz einer Function F (x, y, z) dieser Veränderlichen darstellt oder durch

$$\frac{d.F(x, y, z)}{ds}$$

ersett werden kann, so wird die vorhergehende Gleichung in

140.)
$$\Sigma . m v^2 - \Sigma . m v_0^2 = 2 \Sigma . F(x, y, z) - 2 \Sigma . F(x_0, y_0, z_0)$$

übergeten; sie zeigt dann unter dieser Form, daß unter der genann= ten Boraussetzung die lebendige Kraft des Systems nur von seiner Lage abhängt, und daß sie demnach immer die= selbe sein wird, sobald dasselbe in die nämliche Lage zu= rückehrt oder eine ähnliche Lage in Bezug auf die Punkte, von welchen die Kräfte ausgehen, einnimmt, nämlich eine solche, für welche der Werthe der Function F(x, y, z) derselbe wird, wie in jener Lage.

Wenn die Kräfte Rull sind ober sich an dem System fortwährend das Gleichgewicht halten, so hat man offenbar immer

$$\Sigma\left(X\frac{dx}{ds}+Y\frac{dy}{ds}+Z\frac{dz}{ds}\right)=0$$

und bemnach auch immer

$$\Sigma \cdot m v^2 = \Sigma \cdot m v_0^2$$
;

die lebendige Kraft des Systems bleibt also in diesem Falle immer unverändert dieselbe, wie am Anfange der Bewegung.

Sind alle Punkte des Systems blos der Wirkung der Schwere unterworfen, und man nimmt die Achse der positiven z parallel zur Richtung der Schwere und dieser dem Sinne nach entgegengesetzt an, so hat man

$$X = 0$$
, $Y = 0$, $Z = -mg$, $X' = 0$, $Y' = 0$, $Z' = -m'g$, $X' = 0$, $Y'

und der Ausbruck für die lebendige Kraft wird

$$\Sigma \cdot m v^2 - \Sigma \cdot m v_0^2 = 2g \Sigma \cdot m (z_0 - z)$$
,

ober ba man auch hat

$$\Sigma \cdot mz = MZ$$
, $\Sigma \cdot mz_0 = MZ_0$,

wenn $\mathbf{M} = \boldsymbol{\Sigma}$ m die Masse des ganzen Systems, \mathbf{Z} die Ordinate seines Schwerpunktes am Ende, \mathbf{Z}_0 am Anfange der Zeit t bezeichnet,

$$\Sigma \cdot m v^2 - \Sigma \cdot m v_0^2 = 2 Mg (Z_0 - Z);$$

die lebendige Kraft des Systems hängt dann nur von der Lage seines Schwerpunktes über einer festen wagrechten Ebene ab und nimmt daher sedesmal denselben Werth an, so oft dieser in irgend eine wagrechte

Ebene wieder zurückgekehrt ist. Man zieht aber auch in diesem Falle aus den Gleichungen (136) auf die gewöhnliche Weise

$$MV^2 - MV_0^2 = 2Mg(Z_0 - Z),$$

wo V und Vo die Geschwindigkeiten des Schwerpunktes am Ende und am Anfange der Zeit t vorstellen, und man schließt aus der Verzgleichung dieses Werthes mit dem vorhergehenden, daß sich in diesem Falle die lebendige Kraft des die ganze bewegte Masse vereinigenden Schwerpunktes in gleichem Maaße, wie die lebendige Kraft des Systems selbst, ändert.

Endlich schließt man noch aus der Gleichung (139) durch das ihr vorausgehende Aenderungsgeset, daß wenn das System durch eine Lage geht, wo sich sämmtliche Kräfte das Gleichgewicht halten, oder wo die Richtungen aller Kräfte sentrecht sind zur Richtung der Bewegungen ihrer Angriffspunkte, wo also

$$\Sigma\left(X\frac{dx}{ds}+Y\frac{dy}{ds}+Z\frac{dz}{ds}\right)$$

Rull wird, man für diese Lage auch

$$\Sigma \frac{\mathrm{d.m\,v^2}}{\mathrm{ds}} = 0$$

erhält, und daß demnach die lebendige Kraft des Systems in dieser Lage im Allgemeinen einen größten oder kleinsten Werth hat in Bezug auf die zunächst vorhergehenden oder nach folgenden Lagen, sowie umgekehrt ein größter und kleinster Werth der lebendigen Kraft nur in solchen Lagen eintreten kann, wo sich entweder die Kräfte das Gleichgewicht halten, oder wo ihre Richtungen normal zur Richtung der Bewegung ihrer Angrisspunkte sind.

§. 207.

Durch das in S. 203 angewendete Verfahren, durch welches wir die Gesetze der Bewegung eines Systems in Bezug auf ein durch seinen Schwerpunkt gelegtes Achsensystem abgeleitet haben, kann auch dem vorhergehenden allgemeinen Ausdrucke für die lebendige Kraft des Systems eine andere beachtungswerthe Form gegeben werden, indem man in denselben die lebendige Kraft des die ganze Wasse des Systems in sich vereinigenden Mittelpunktes der Wasse einführt. Wan exhält nämzlich aus dem Gleichungen:

$$x = x + x$$
, $y = y + y$; $z = z + x$,

worin wieder X, Y, Z die Coordinaten des Mittelpunktes der Masse in Bezug auf ein festes Achsenspstem, x,, y,, z, die Coordinaten eines beliedigen andern dem System angehörenden Punktes in Bezug auf ein durch jenen Mittelpunkt gelegtes, den festen Achsen sortwährend parallel bleibendes Achsenspstem vorstellen, die Aenderungsgesche in Bezug auf die Zeit:

$$\frac{dx}{dt} = \frac{dx}{dt} + \frac{dX}{dt} , \quad \frac{dy}{dt} = \frac{dy}{dt} + \frac{dY}{dt} , \quad \frac{dz}{dt} = \frac{dz}{dt} + \frac{dZ}{dt} ,$$

und bamit folgt

$$v^{2} = \left(\frac{dx}{dt}\right)^{2} + \left(\frac{dy}{dt}\right)^{2} + \left(\frac{dz}{dt}\right)^{2}$$

$$= \left(\frac{dx}{dt}\right)^{2} + \left(\frac{dy}{dt}\right)^{2} + \left(\frac{dz}{dt}\right)^{2} + \left(\frac{dx}{dt}\right)^{2} + \left(\frac{dx}{dt}\right)^{2} + \left(\frac{dx}{dt}\right)^{2}$$

$$+ 2\left(\frac{dx}{dt}\cdot\frac{dx}{dt} + \frac{dy}{dt}\cdot\frac{dx}{dt} + \frac{dz}{dt}\cdot\frac{dz}{dt}\right).$$

Bezeichnet man dann die Geschwindigkeit des Mittelpunktes der Masse am Anfange und am Ende der Zeit t mit Vo und V, die eines andern Punktes im System in Bezug auf jenen Mittelpunkt oder in Bezug auf das durch denselben gelegte Achsenspstem zu derselben Zeit mit uo und u und beachtet, daß man hat

$$\Sigma \cdot m \frac{dx_i}{dt} = 0$$
, $\Sigma \cdot m \frac{dy_i}{dt} = 0$, $\Sigma \cdot m \frac{dz_i}{dt} = 0$, (a.

so finbet man

$$\Sigma \cdot m v^2 = \Sigma \cdot m u^2 + M V^2$$
,

$$\Sigma . m v_0^2 = \Sigma . m u_0^2 + M V_0^2$$

und die Gleichung (139) wird

stelpunkte der Masse parallel sich fortbewegendes Coorbinatenspftem [benn dies ist eigentlich die allgemeine Bedeutung der vorhergehenden Bedingungsgleichungen (a)] um den Zuwachs an lebendiger Kraft bieses die ganze bewegte Masse in sich vereinigenden Punktes geringer ift, als die doppelte Arbeit der Kräfte ober als der Zuwachs in Bezug auf ein festes Coordinatenspstem.

Zuletzt kann man noch für $M(V^2 - V_0^2)$ ben aus den Gleichungen (134) sich ergebenden Werth:

$$M(V^{2}-V_{0}^{2})=2\int_{S_{0}}^{S}dS.\left(\frac{dX}{dS}\Sigma X+\frac{dY}{dS}\Sigma Y+\frac{dZ}{dS}\Sigma Z\right)$$

einführen und damit dem vorstehenden Ausdruck die Form geben:

$$\begin{split} \Sigma \cdot \mathbf{m} \, \mathbf{u}^2 - \Sigma \cdot \mathbf{m} \, \mathbf{u}_0^2 &= 2 \, \Sigma \cdot \int_{\mathbf{s}_0}^{\mathbf{s}} \mathbf{d} \mathbf{s} \cdot \left(\mathbf{X} \, \frac{\mathbf{d} \mathbf{x}}{\mathbf{d} \mathbf{s}} + \mathbf{Y} \, \frac{\mathbf{d} \mathbf{y}}{\mathbf{d} \mathbf{s}} + \mathbf{Z} \, \frac{\mathbf{d} \mathbf{z}}{\mathbf{d} \mathbf{s}} \right) \\ &- 2 \int_{\mathbf{s}_0}^{\mathbf{s}} \mathbf{d} \mathbf{s} \cdot \left(\frac{\mathbf{d} \, \mathbf{X}}{\mathbf{d} \, \mathbf{s}} \, \mathcal{E} \, \mathbf{X} + \frac{\mathbf{d} \, \mathbf{Y}}{\mathbf{d} \, \mathbf{s}} \, \mathcal{E} \, \mathbf{Y} + \frac{\mathbf{d} \, \mathbf{Z}}{\mathbf{d} \, \mathbf{s}} \, \mathcal{E} \, \mathbf{Z} \right) \,, \end{split}$$

und wenn man in dem zweiten Integral die unabhängige Veränderliche vertauscht und s statt seinführt, in dem ersten dagegen wieder

$$\frac{dx}{ds} = \frac{dx}{ds} + \frac{dX}{ds} , \quad \frac{dy}{ds} = \frac{dy}{ds} + \frac{dX}{ds} , \quad \frac{dz}{ds} = \frac{dz}{ds} + \frac{dZ}{ds}$$

setzt und die frühere Bemerkung in Betreff der Summenglieder beachtet, so folgt daraus der Ausbruck:

$$\Sigma \cdot m u^2 - \Sigma \cdot m u_0^2 = 2 \int_{s_0}^{s} ds \cdot \Sigma \left(X \frac{dx}{ds} + Y \frac{dy}{ds} + Z \frac{dz}{ds} \right),$$

in welchem man noch den Bogen s, der mit der relativen Bewegung in Bezug auf das bewegliche Achsenspstem beschriebenen Curve statt des Bogens s setzen kann, um die Gleichung:

142.)
$$\Sigma . m u^2 - \Sigma . m u_0^2 = 2 \int_{s_0}^{s_1} ds_1 . \Sigma \left(X \frac{dx_1}{ds_1} + Y \frac{dy_1}{ds_1} + Z \frac{dz_1}{ds_1} \right)$$

zu erhalten, welche zeigt, daß die lebendige Kraft des Systems in Bezug auf ein mit dem Mittelpunkte der Masse fest verbundenes und zu einem festen parallel-sich bewegendes Achsenspstem gerade so wächst ober sich ändert, als wenn biese Achsen selbst fest wären, wobei natürlich wieder voraus= gesetzt wird, daß die Kräfte in jedem Augenblicke dieselben Intensitäten besitzen, wie bei der wirklichen Bewegung, und wobei demgemäß zu beachten ist, daß die Componenten X, Y, Z im Allgemeinen Functionen von x, y, z, und von X, Y, Z sind.

Das im Vorhergehenden abgeleitete Geset, welches wie bei dem materiellen Punkte den Namen: Princip der Erhaltung der lebendigen Kraft führt, gilt indessen nicht nur für ein sestes Sp= stem, sondern auch für ein veränderliches, ebenso wie die Säte von der Einhaltung der Flächen und von der kleinsten Wirkung, welche wir bereits bei dem materiellen Punkte kennen gelernt haben, die aber für die Bewegung eines sesten Systems von geringerer Wich= tigkeit sind und deßhalb erst im folgenden Buche mit dem erstern all= gemein bewiesen werden sollen.

II. Gezwungene Bewegung eines festen Systems.

§. 208.

Wenn das feste System, bessen Bewegung untersucht werden soll, nicht frei, sondern an bestimmte Bedingungen gebunden ift, so können diese entweder barin bestehen, daß ein Punkt des Systems ober mehrere, die in einer Geraden liegen, unbeweglich sind, oder daß ein oder mehrere Punkte desselben eine vorgeschriebene Bewegung erhalten sollen. beiben ersten Fälle sind bereits in den beiden vorhergehenden Kapiteln ausführlich behandelt worden; in den andern Fällen kann die Beschrän= kung ber Bewegung geometrisch immer baburch ausgebrückt werben, daß man bas System sich während ber Bewegung mit einem ober mehreren Punkten gegen feste Flächen oder Curven stüßen läßt, deren Gestalt aus den gegebenen Bedingungen hervorgeht, und man wird bemnach in solchen Fällen die Gleichungen für die gesuchte Bewegung erhalten, wenn man sowohl in die Gleichungen (136) für die fortschreitende Bewegung des Mittelpunktes der bewegten Masse, als in die Gleichun= gen (137) für die drehende Bewegung des Systems um diesen Mittel= punkt zu den gegebenen Kräften wieder die unbekannten normalen Druckfräfte, welche jene festen hinbernisse zu erleiben haben, in ent= gegengesetzem Sinne genommen als widerstehende Kräfte einführt und das System als ganz frei betrachtet; dabei muß jedoch vorausgesetzt Deder, Sanbbud ber Dechanit II. 35

bleiben, daß durch jene Druckträfte auf ben festen Flächen ober Curven keine neuen Wiberstände, wie die Reibung, hervorgerufen werben.

Die Gleichungen (136) nehmen auf solche Weise die leicht zu deutende Form an:

$$\begin{cases}
M \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{X} - \Sigma \cdot \mathbf{N} \cos \lambda , \\
M \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{Y} - \Sigma \cdot \mathbf{N} \cos \mu , \\
M \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} = \Sigma \mathbf{Z} - \Sigma \cdot \mathbf{N} \cos \nu ,
\end{cases}$$

worin N die unbekannte Intensität einer der genannten Druckfräfte und λ , μ , ν die Winkel bezeichnen, welche die Rormale in einem Berührungspunkte des sessen Systems und der entsprechenden Fläche ober Curve am Ende der Zeit t mit den sessen Coordinatenachsen einschließt, so daß N $\cos \lambda$, N $\cos \mu$, N $\cos \nu$ die zu diesen Achsen parallelen Componenten des Druckes vorstellen, den diese Fläche ober Curve zu erleiden hat.

Ebenso werben die Gleichungen (137) nun die Formen:

$$\mathcal{Z}.m\left(x,\frac{d^{2}y}{dt^{2}},-y,\frac{d^{2}x}{dt^{2}}\right) = \Sigma(x,Y-y,X) - \Sigma.N(x,\cos\mu-y,\cos\lambda)$$

$$\mathcal{Z}.m\left(z,\frac{d^{2}x}{dt^{2}},-x,\frac{d^{2}z}{dt^{2}}\right) = \Sigma(z,X-x,Z) - \Sigma.N(z,\cos\lambda-x,\cos\nu)$$

$$\mathcal{Z}.m\left(y,\frac{d^{2}z}{dt^{2}},-z,\frac{d^{2}y}{dt^{2}}\right) = \Sigma(y,Z-z,Y) - \Sigma.N(y,\cos\nu-z,\cos\mu)$$

erhalten, worin alle Veränderlichen auf das durch den Mittelpunkt der bewegten Masse gelegte, parallel zu den sessen Achsen sich fortbewegende Coordinatenspstem bezogen sind, und x', y', z' die Coordinaten eines Punktes bedeuten, welcher am Ende der Zeit t mit der sesten Fläche, auf die der Druck N ausgeübt wird, in Berührung steht.

Diese lettern Gleichungen wird man aber nach dem vorhergehenden Rapitel (§ S. 189 und 190) in die folgenden umwandeln:

$$\mathbf{W} \frac{\mathrm{d} \mathbf{p}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{S} - \mathbf{S}) \mathbf{q} \mathbf{r} + \Sigma \cdot \mathbf{M}_{Z} - \Sigma \cdot \mathbf{N}_{Z}$$

$$\mathbf{S} \frac{\mathrm{d} \mathbf{q}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{S} - \mathbf{M}) \mathbf{p} \mathbf{r} + \Sigma \cdot \mathbf{M}_{H} - \Sigma \cdot \mathbf{N}_{H}$$

$$\mathbf{S} \frac{\mathrm{d} \mathbf{r}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{M} - \mathbf{S}) \mathbf{p} \mathbf{q} + \Sigma \cdot \mathbf{M}_{Z} - \Sigma \cdot \mathbf{N}_{Z}$$

$$(145.6)$$

in welchen Σ . $N_{\mathcal{B}}$, Σ . $N_{\mathcal{H}}$, Σ . $N_{\mathcal{B}}$ die Componenten des aus den Kräften N sich ergebenden resultirenden Momentes, in Bezug auf die durch den Mittelpunkt der Masse gezogenen Hauptachsen der ξ , η , ζ genommen, ausdrücken, und die übrigen Buchstaben die an dem genannten Orte erläuterte Bedeutung haben, und wird dieselben mit den Gleichungen (129) in ζ . 187, nämlich

$$\mathbf{p} = -\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}t}\sin\vartheta\cos\psi + \frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}t}\sin\psi$$

$$\mathbf{q} = -\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}t}\sin\vartheta\sin\psi + \frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}t}\sin\psi$$

$$\mathbf{r} = -\frac{\mathrm{d}\,\omega}{\mathrm{d}t}\cos\vartheta + \frac{\mathrm{d}\,\psi}{\mathrm{d}t}$$
(146.

verbinden, um die Lage der natürlichen Drehungsachsen der ξ , η , ζ gegen das parallel sich bewegende Achsenspstem der x, y, z, in Function det Zeit t zu bestimmen.

Endlich werden die Gleichungen der vorgeschriebenen Hindernisse mit der nähern Bestimmung derjenigen Punkte des Systems, welche während der Bewegung mit diesen Hindernissen in Berührung kommen dürfen oder können, die nöthigen Mittel darbieten, um durch Elimi=nation der unbekannten Kräfte N die Gesetze der Bewegung durch die Gegebenen darzustellen.

§. 209.

Als Anwendung des Vorhergehenden wollen wir die Bewegung eines schweren festen Körpers auf einer unbiegsamen und unbeweglichen Chene untersuchen.

Sei $F(\xi, \eta, \zeta) = 0$ die Gleichung der äußern Begrenzungs= fläche des gegebenen Körpers in Bezug auf ein mit ihm festverbundenes Coordinatenspstem, dessen Achsen zugleich die natürlichen Drehungs= Achsen des Körpers oder seine Hauptachsen im Schwerpunkte sind, und bessen Anfang bemnach bieser lettere Punkt selbst ist. Diese Gleichung wird die Lage aller Punkte bestimmen, welche nach und nach ober gleichzeitig mit der Ebene in Berührung kommen können. Ferner sei die Achse der z eines undeweglichen Coordinatenspstems parallel zur Richtung der Schwere und in gleichem Sinne wie diese gerichtet; die beiden andern Achsen der x und der y sollen aber noch eine beliedige Lage um sene haben, so daß die Gleichung der gegebenen Ebene die allgemeine und spmmetrische Form:

$$x \cos \lambda + y \cos \mu + z \cos \nu = p$$

erhält, worin λ , μ , ν die Winkel zwischen ber Normalen zu dieser Seine und ben drei festen Achsen bezeichnen und p die Länge der Senkrechten ist, welche vom Anfangspunkte der letztern auf die Ebene gefällt werden kann. Die Winkel zwischen der Nichtung des normalen Druckes auf die Sbene und den drei Achsen der x, y, z sind dann ebenfalls λ , μ , ν , und die Gleichungen (143) der fortschreitenden Bewegung des Schwerpunktes werden für unsern Fall

a.)
$$\begin{cases} M \frac{d^2 X}{dt^2} = -N \cos \lambda , \\ M \frac{d^2 Y}{dt^2} = -N \cos \mu , \\ M \frac{d^2 Z}{dt^2} = Mg - N \cos \nu . \end{cases}$$

Eliminirt man aus ben beiben ersten bieser Gleichungen ben unsbekannten Druck N, so ergibt sich

$$\frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{X}}{\mathrm{d} t^2} \cos \lambda - \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{X}}{\mathrm{d} t^2} \cos \mu = 0 ,$$

und wenn bann V_0 , V_0 , V_0 die brei zu ben festen Achsen parallelen Componenten der anfänglichen Geschwindigkeit des Schwerpunktes, X_0 , Y_0 , Z_0 die Coordinaten seiner anfänglichen Lage bezeichnen, so gibt die erste Integration

$$\left(\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{X}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}}-\mathbf{Y}_{\mathbf{0}}\right)\cos\lambda-\left(\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{X}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}}-\mathbf{Y}_{\mathbf{0}}\right)\cos\mu=0\ ,$$

und die zweite

$$\frac{\mathbf{Y} - \mathbf{Y}_0}{\cos \mu} - \frac{\mathbf{X} - \mathbf{X}_0}{\cos \lambda} = \left(\frac{\mathbf{V}_0}{\cos \mu} - \frac{\mathbf{v}_0}{\cos \lambda}\right) \mathbf{t} .$$

Man schließt aus diesen Gleichungen, daß nach der horizontalen Richtung, welche zu der Projection der auf der Ebene errichteten Normalen senkrecht ist, oder nach einer Richtung, welche zur Durchschnittslinie der gegebenen Ebene mit der wagrechten Ebene der xy parallel ist, die Bewegung als eine gleichförmige erscheint.

Eliminirt man dagegen die unbekannte Kraft N aus der ersten und dritten oder aus der zweiten und dritten der Gleichungen (a), so findet man

$$\frac{d^2 \mathbf{Z}}{dt^2} \cos \lambda - \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} \cos \nu = g \cos \lambda$$

$$\frac{d^2 \mathbf{Z}}{dt^2} \cos \mu - \frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2} \cos \nu = g \cos \mu$$

und burch die Integration zuerst

$$\left(\frac{d\mathbf{Z}}{dt} - \mathbf{\tilde{V}}_0 \right) \cos \lambda - \left(\frac{d\mathbf{X}}{dt} - \mathbf{\tilde{V}}_0 \right) \cos \nu = gt \cos \lambda$$

$$\left(\frac{d\mathbf{Z}}{dt} - \mathbf{\tilde{V}}_0 \right) \cos \mu - \left(\frac{d\mathbf{Y}}{dt} - \mathbf{\tilde{V}}_0 \right) \cos \nu = gt \cos \mu$$

$$;$$

baraus folgt sobann

$$\begin{array}{l} (\mathbf{Z} - \mathbf{Z}_0) \cos \lambda - (\mathbf{X} - \mathbf{X}_0) \cos \nu = \frac{1}{2} \mathrm{gt}^2 \cos \lambda + (\mathbf{V}_0 \cos \lambda - \mathbf{V}_0 \cos \nu) \mathrm{t} \\ \\ (\mathbf{Z} - \mathbf{Z}_0) \cos \mu - (\mathbf{Y} - \mathbf{Y}_0) \cos \nu = \frac{1}{2} \mathrm{gt}^2 \cos \mu + (\mathbf{V}_0 \cos \mu - \mathbf{V}_0 \cos \nu) \mathrm{t} \\ \end{array} \right),$$

und man schließt aus diesen Ergebnissen, daß die Bewegung des Schwer= punktes, nach einer Richtung betrachtet, welche zu einem der Risse der gegebenen Sbene in den Tafeln der xz und yz parallel ist, als eine gleichförmig veränderte erscheint.

Für die Aenderung der Geschwindigkeit des Schwerpunktes erhält man aus den Gleichungen (a) auf die gewöhnliche Weise den bekannten Ausdruck wieder:

$$V^2 - V_0^2 = 2g(Z - Z_0)$$
,

welcher zeigt, daß auch in dem jetzigen Falle, die Form des Körpers mag sein, welche sie will, die Zunahme der lebendigen Kraft des die ganze bewegte Masse in sich vereinigenden Schwerpunktes nur von seiner Lage in Bezug auf die wagrechte Ebene der xy abhängt.

S. 210.

Während dieser sortschreitenden Bewegung des Schwerpunktes wird sich der Körper im Allgemeinen auch gegen die seste Ebene drehen und immer in neuen Punkten mit derselben in Berührung kommen. Sind in diesem Falle ξ , η , ζ die veränderlichen Coordinaten des Berührungspunktes oder des Angrisspunktes der Kraft N am Ende der Zeit in Bezug auf die drei Hauptachsen des Körpers in seinem Schwerpunkte, und λ' , μ' , ν' die Winkel, welche die Richtung des auch zu der Bezug auf dieselben Achsen verstanden Widerstandes N der Ebene in Bezug auf dieselben Achsen bestimmen, so erhält man für die drehende Wirkung dieser Kraft in Bezug auf dieselben Hauptachsen die Componenten:

$$N(\eta \cos \nu' - \zeta \cos \mu')$$
, $N(\zeta \cos \lambda' - \xi \cos \nu')$, $N(\xi \cos \mu' - \eta \cos \lambda')$;

die drehende Wirkung des Gewichtes Mg, dessen Richtung immer durch den Anfang der Achsen der ξ , η , ζ geht, ist dagegen Rull, und die Gleichungen (145) werden demnach

b.)
$$\begin{cases} \mathbf{M} \frac{\mathrm{d} \mathbf{p}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{S} - \mathbf{G}) \mathbf{q} \mathbf{r} - N(\eta \cos \nu' - \zeta \cos \mu'), \\ \mathbf{M} \frac{\mathrm{d} \mathbf{q}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{G} - \mathbf{M}) \mathbf{p} \mathbf{r} - N(\zeta \cos \lambda' - \xi \cos \nu'), \\ \mathbf{G} \frac{\mathrm{d} \mathbf{r}}{\mathrm{d} t} = (\mathbf{M} - \mathbf{M}) \mathbf{p} \mathbf{q} - N(\xi \cos \mu' - \eta \cos \lambda'). \end{cases}$$

Berbindet man dann diese Gleichungen mit den unveränderten Gleichungen (146), so wird man daraus die Winkelgeschwindigkeiten \boldsymbol{p} , \boldsymbol{q} , \boldsymbol{r} des Körpers um seine drei Hauptachsen und die Lage dieser letztern gegen die mit dem Schwerpunkte parallel sich fortbewegenden Coordinatenachsen ableiten, wenn die Momente von N oder die Veränderlichen N, ξ , η , ζ , λ' , μ' , ν' in Function von ω , ϑ , ψ ausgedrückt worden sind.

Dazu sindet man dann zuerst zwischen den unveränderlichen Winsteln λ , μ , ν , welche die Normale zu der geneigten Sbene mit den drei sesten Achsen bildet, und den Winkeln λ' , μ' , ν' , welche dieselbe Gerade, die zugleich im Berührungspunkte Normale zur Begrenzungsstäche des Körpers ist, mit den drei Hauptachsen desselben einschließt, die Beziehungen:

$$\cos \lambda' = a \cos \lambda + b \cos \mu + c \cos \nu$$

$$\cos \mu' = a' \cos \lambda + b' \cos \mu + c' \cos \nu$$

$$\cos \nu' = a'' \cos \lambda + b'' \cos \mu + c'' \cos \nu$$
(c.

burch welche die Winkel λ' , μ' , ν' in Function der Cosinus a, b, c, etc. und dann vermöge der Beziehungen zwischen diesen Cosinus und den Functionen der Winkel ω , ϑ , ψ in \S . 23 der Einleitung auch in Function dieser letztern Winkel selbst dargestellt werden können. Ferner hat man zwischen den Coordinaten ξ , η , ζ des Berührungspunktes, welche der Gleichung $F(\xi, \eta, \zeta) = 0$ der Begrenzungsstäche des Körpers Genüge leisten müssen, und den Winkeln λ' , μ' , ν' die bestannten Beziehungen (Einl. \S . 34):

$$\cos \lambda' = V \frac{\mathrm{d} F}{\mathrm{d} \xi}$$
, $\cos \mu' = V \frac{\mathrm{d} F}{\mathrm{d} \eta}$, $\cos \nu' = V \frac{\mathrm{d} F}{\mathrm{d} \zeta}$, (d.

worin zur Abkürzung F für $F(\xi, \eta, \zeta)$ steht, und V ben Ausbruck:

$$\left[\left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{F}}{\mathrm{d}\xi}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{F}}{\mathrm{d}\eta}\right)^2 + \left(\frac{\mathrm{d}\mathbf{F}}{\mathrm{d}\zeta}\right)^2\right]^{-\frac{1}{2}}$$

vertritt. Sest man nun in diese Gleichungen (d) die obigen Werthe (c) für $\cos \lambda'$, $\cos \mu'$, $\cos \nu'$, so wird man daraus mit Hülfe der Gleichung $F(\xi, \eta, \zeta) = 0$ auch die Coordinaten ξ, η, ζ des Berührungspunktes in Function der Cosinus a, b, c, etc. und durch diese wieder in Function von ω , ϑ , ψ erhalten.

Es ist bemnach nur noch N zu bestimmen übrig. Stellt man nun die Beziehungen auf, welche zwischen den Coordinaten ξ , η , ζ bes Berührungspunktes, insofern berselbe dem beweglichen Körper angehört, und in Bezug auf das bewegliche Coordinatenspstem genommen, und zwischen den Coordinaten x, y, z desselben, als der sesten geneigten Cbene angehörig und in Bezug auf die unverrückbaren Coordinatenachsen, so sindet man mit der Beachtung, daß der Ansang der beweglichen Coordinaten in Bezug auf die sesten durch die Coordinaten x, y, z bestimmt ist, die Gleichungen:

$$x = X + a\xi + a'\eta + a''\zeta$$

$$y = Y + b\xi + b'\eta + b''\zeta$$

$$z = Z + c\xi + c'\eta + c''\zeta$$
(e.

Wenn man dann beachtet, daß diese Coordinaten des Berührungs= punktes, weil er auch der geneigten Ebene angehört, der Gleichung bieser lettern Genügs leisten mussen, so erhält man durch Einführung ber vorstehenden Werthe für x, y, z in die Gleichung:

$$x \cos \lambda + y \cos \mu + z \cos \nu = p$$

und mit Beachtung ber Gleichungen (c) die neue Beziehung:

f.) **X** $\cos \lambda + \mathbf{Y} \cos \mu + \mathbf{Z} \cos \nu + \xi \cos \lambda' + \eta \cos \mu' + \zeta \cos \nu' = \mathbf{p}$, beren Bebeutung leicht zu erkennen ist, wenn man berücksichtigt, daß nach \mathbf{S} . 18 ber Einleitung die Summe:

$$\xi \cos \lambda' + \eta \cos \mu' + \zeta \cos \nu'$$

den Abstand des Anfangspunktes der Coordinaten ξ , η , ζ oder des Schwerpunktes von der festen berührenden Ebeue und die Summe:

$$\mathbf{X} \cos \lambda + \mathbf{Y} \cos \mu + \mathbf{Z} \cos \nu$$

ben Abstand besselben Punktes von einer durch den festen Anfangspunkt der x, y, z gelegten parallelen Ebene ausdrückt, und p die senkrechte Entfernung dieses letztern Punktes von der gegebenen Sbene bezeichnet; man wird dadurch erkennen, daß die Gleichung (f) die Bedingung für die fortwährende Berührung des Körpers und der festen Sbene enthält.

Multiplicirt man nun die Gleichungen (a) im vorhergehenden $\boldsymbol{\xi}$. der Reihe nach mit $\cos \lambda$, $\cos \mu$, $\cos \nu$, so gibt ihre Summe:

$$N = Mg \cos \nu - M\left(\frac{d^2 X}{dt^2} \cos \lambda + \frac{d^2 Y}{dt^2} \cos \mu + \frac{d^2 Z}{dt^2} \cos \nu\right),$$

und wenn man die eingeklammerte Größe durch das Aenderungsgeset;

$$\frac{\mathrm{d}^2 \cdot (\mathbf{X} \cos \lambda + \mathbf{Y} \cos \mu + \mathbf{Z} \cos \nu)}{\mathrm{d}^2}$$

ersetzt und für dieses seinen Werth aus der Gleichung (f) einführt, so findet man für den Widerstand N den Werth:

$$N = Mg \cos \nu + M \frac{d^2 \cdot (\xi \cos \lambda' + \eta \cos \mu' + \zeta \cos \nu')}{dt^2},$$

welcher nun als Function der Veränderlichen ξ , η , ζ , λ' , μ' , ν' erscheint und nach dem Vorhergehenden, wie diese, in Function von ω , ϑ , ψ ausgedrückt werden kann, so daß dann auch die Womente von N in den Gleichungen (b) als Functionen dieser Veränderlichen dargestellt werden können. Die Auslösung der Aufgabe hängt demnach zunächst von der Integration der Gleichungen (d) und (146) ab, aus welchen die Winkel ω , ϑ , ψ in Function der Zeit t gezogen werden

Müssen; damit wird man dann auch den Werth von N zufolge des Vorhergehenden in Function von t erhalten, und wenn derselbe in die Gleichungen (a) eingeführt worden, aus diesen endlich die Werthe der Coordinaten X, Y, Z des Schwerpunktes in Function von t ziehen, womit die Aufgabe ihre vollständige Lösung gefunden hat.

Wenn der gegebene Körper die geneigte Sbene fortwährend nur mit einem Sche oder einer Spiße berührt, so werden die Coordinaten ξ , η , ζ constant und unabhängig von ω , ϑ , ψ ; die Beziehungen (d) sinden nicht mehr statt, da diese Gleichungen für einen solchen Punkt keine bestimmten Werthe mehr geben, und wären auch überstüssig. Alle übrigen Gleichungen bleiben dagegen in Gültigkeit, und der Werth von N nimmt die einfachere Form an:

$$N = M g \cos \nu + M \left(\xi \frac{d^2 \cdot \cos \lambda'}{dt^2} + \eta \frac{d^2 \cdot \cos \mu'}{dt^2} + \zeta \frac{d^2 \cdot \cos \nu'}{dt^2} \right) .$$

Auf gleiche Weise wird man endlich auch den Fall behandeln, wo der Körper die geneigte Ebene mit zwei ober mehreren Punkten, die in einer Geraden liegen, also mit einer Kante oder Schneide fortwährend berührt, wobei er sich natürlich nur um diese Gerade, welche indessen selbst eine fortschreitende Bewegung annehmen wird, drehen kann.

S. 211.

Der einfachste Fall dieser Art ist die Bewegung einer hom o= genen Rugel ober überhaupt einer Rugel, deren Schwerpunkt mit dem Mittelpunkte zusammenfällt, auf einer geneigten Cbene. Für eine solche Rugel ist immer, wenn r ihren Halbmesser bezeichnet

$$\xi \cos \lambda' + \eta \cos \mu' + \zeta \cos \nu' = r$$
,

und bemnach hat man burch bie Gleichung (f)

$$\mathbf{X} \cos \lambda + \mathbf{Y} \cos \mu + \mathbf{Z} \cos \nu = \mathbf{p} - \mathbf{r}$$
,

also auch das Aenderungsgeset:

$$\frac{\mathrm{d}^2\,\mathbf{X}}{\mathrm{d}\,t^2}\cos\lambda + \frac{\mathrm{d}^2\,\mathbf{Y}}{\mathrm{d}\,t^2}\cos\mu + \frac{\mathrm{d}^2\,\mathbf{Z}}{\mathrm{d}\,t^2}\cos\nu = 0 \ .$$

Durch dieses letztere kommt der Werth von N sogleich auf Mg cos v zurück, wie in dem Falle eines materiellen Punktes von der Masse M, während die vorhergehende Gleichung ausspricht, daß sich der Schwer= punkt in einer Ebene bewegt, welche zu der gegebenen parallel ist. Ferner ist leicht zu sehen, daß in den Gleichungen (b) die Coefssigienten von N Rull werden, weil die Normale immer durch den Anfang des beweglichen Systems geht. Es sind aber auch die Massemomente A, B, C in Bezug auf drei beliedige Achsen im Mittelpunkte der Augel gleich, und es kommen dadurch jene Gleichungen auf die einfachen:

$$\frac{d\mathbf{p}}{dt} = 0 \quad , \quad \frac{d\mathbf{q}}{dt} = 0 \quad , \quad \frac{d\mathbf{r}}{dt} = 0$$
where
$$\mathbf{p} = \mathbf{p}_0 \quad , \quad \mathbf{q} = \mathbf{q}_0 \quad , \quad \mathbf{r} = \mathbf{r}_0$$

zurück; sie zeigen, daß die brehende Bewegung der Rugel eine gleich= förmige ist und immer um benselben Durchmesser stattsindet.

Endlich zeigen die Gleichungen (a), sowie die daraus abgeleiteten Gleichungen in §. 209, daß die Bewegung des Schwerpunktes oder Mittelpunktes denselben Gesetzen folgt, wie die Bewegung eines materiellen Punktes auf derselben geneigten Ebene, wenn keine Reibung stattsindet. Dieser Mittelpunkt bleibt also, wenn er selbst keine anfängliche, seitwärts gerichtete Geschwindigkeit hat, welches auch die drehende Bewegung der Rugel sein mag, immer in derselben lothrechten Ebene, welche auch die Rormale zu der geneigten Ebene in der anfänglichen Lage jenes Punktes enthält, welche also zu dieser letztern Ebene senkrecht ist. Denn nimmt man die genannte Ebene als die Ebene der xz an, so wird

$$\cos \mu = 0$$
 , $\cos \lambda = -\sin \nu$;

bie zweite ber Gleichungen (a) gibt

$$\frac{d^2 \mathbf{Y}}{dt^2} = 0 \quad , \quad \frac{d \mathbf{Y}}{dt} = \mathbf{V_0} \quad , \quad \mathbf{Y} = \mathbf{Y_0} + \mathbf{V_0} t$$

und zeigt, daß wenn \mathbf{V}_0 und \mathbf{V}_0 Null ist, auch $\frac{d\mathbf{V}}{dt}$ und \mathbf{V} Null bleibt,

vird, wenn der Mittelpunkt eine parallel zu dieser Achse gerichtete ansfängliche Geschwindigkeit besitzt. Endlich zeigen auch die beiden andern Gleichungen (a), daß die drehende Bewegung der Rugel im jetzigen Falle, wo keine Reibung vorausgesetzt ist, durchaus keinen Ginstuß auf die fortschreitende Bewegung ihres Mittelpunktes hat.

Weiter unten wird gezeigt werben, wie sich diese Verhältnisse durch die Reibung ändern.

· S. 212.

Wenn die gegebene Ebene eine wagrechte Lage hat, so wird man sie als Ebene ber xy nehmen und hat dann für die allgemeine Betrachtung der Bewegung eines beliebigen schweren Körpers auf berselben

$$\cos \lambda = 0$$
 , $\cos \mu = 0$, $\cos \nu = 1$, $p = 0$;

die beiden ersten der Gleichungen (a) werden

$$\frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{X}}{\mathrm{d} t^2} = 0 \quad , \quad \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{Y}}{\mathrm{d} t^2} = 0$$

und zeigen, daß die Bewegung des Schwerpunktes, parallel zu der festen Ebene betrachtet, eine gleichförmige gerablinige ist und nur von der anfänglichen Geschwindigkeit abhängt. Die dritte dieser Gleichungen dagegen gibt einfach

$$N = Mg - M\frac{d^2Z}{dt^2},$$

woraus folgt, daß der Druck auf die Ebene von dem zweiten Aende= rungsgesetze der verticalen Ordinate abhängt oder dem Unterschiede zwischen dem Gewichte und einer Kraft & gleich ist, welche einem ma= teriellen Punkte von der Masse M in der Einheit der Zeit die Ge= schwindigkeit $\frac{d\mathbb{Z}}{dt}$ ertheilen kann.

Die Gleichungen (c) werden nun ebenfalls sehr einfach, nämlich

$$\cos \lambda' = c$$
 , $\cos \mu' = c'$, $\cos \nu' = c''$,

und damit nimmt die Gleichung (f) bie Form an:

$$\mathbf{Z} + c\xi + c'\eta + c''\zeta = 0, \qquad (g.$$

aus welcher man den Werth von $\frac{d^2 \mathbb{Z}}{dt^2}$ ziehen kann, um ihn in den obigen Ausdruck von N einzuführen. Ferner werden die Gleichungen (d) für eine stetig gekrümmte Begrenzungsstäche des Bewegten

$$c = V \frac{dF}{d\xi}$$
, $c' = V \frac{dF}{d\eta}$, $c'' = V \frac{dF}{d\zeta}$ (h.

und geben die Werthe von ξ , η , ζ in Function von c, c', c''. Diese Gleichungen werden bagegen überslüssig, wenn der Körper sich auf einer Spize oder Schneide bewegt, für welche die Coordinaten ξ , η , ζ constant sind.

Die Aufgabe ist also wieber auf die Integration der Gleichungen (b) und (146) zurückgeführt, von denen die ersten nun die Form:

i.)
$$\begin{cases} \mathbf{Z} \frac{d\mathbf{p}}{dt} = (\mathbf{Z} - \mathbf{Z})\mathbf{q}\mathbf{r} - \mathbf{M}\left(\mathbf{g} - \frac{d^2\mathbf{Z}}{dt^2}\right)(\mathbf{c}''\eta - \mathbf{c}'\zeta) \\ \mathbf{Z} \frac{d\mathbf{q}}{dt} = (\mathbf{Z} - \mathbf{Z})\mathbf{p}\mathbf{r} - \mathbf{M}\left(\mathbf{g} - \frac{d^2\mathbf{Z}}{dt^2}\right)(\mathbf{c}\zeta - \mathbf{c}''\xi) \\ \mathbf{Z} \frac{d\mathbf{r}}{dt} = (\mathbf{Z} - \mathbf{Z})\mathbf{p}\mathbf{q} - \mathbf{M}\left(\mathbf{g} - \frac{d^2\mathbf{Z}}{dt^2}\right)(\mathbf{c}'\xi - \mathbf{c}\eta) \end{cases}$$

annehmen, wenn man noch **Z**, ξ , η , ζ unersetzt läßt, und von benen man auch in dieser Form zwei erste Integrale erhalten kann.

Multiplicirt man bieselben nämlich zuerst der Reihe nach mit o, c', c'' und nimmt ihre Summen, so verschwinden die mit M multiplicirten Glieder, und die übrigen können mit Beachtung der Gleichungen (f) in §. 188 unter die Form:

$$\mathbf{z} \frac{\mathbf{d} \cdot \mathbf{c} \, \mathbf{p}}{\mathbf{d} \, \mathbf{t}} + \mathbf{z} \frac{\mathbf{d} \cdot \mathbf{c}' \, \mathbf{q}}{\mathbf{d} \, \mathbf{t}} + \mathbf{z} \frac{\mathbf{d} \cdot \mathbf{c}'' \, \mathbf{r}}{\mathbf{d} \, \mathbf{t}} = 0$$

gebracht werben; man zieht baraus als erstes Integral

welches mit Berücksichtigung der Bedeutung der Gleichung (c) in §. 191 und mit der Beachtung, daß c, c', c'' die Cosinus der Winkel sind zwischen der sesten Achse der z und den beweglichen Achsen der ξ , η , ζ , den Sat ausspricht, daß die Summe der Momente der Bewegungsgrößen um die lothrechte Achse der z, oder daß die Componente des Momentes Σ . M_{mv} aller Bewegungsgrößen nach einer zur sesten Sene sentrechten Achse während der Bewegung einen unveränderlichen Werth behält.

Multiplieirt man dann die Gleichungen (i) ber Reihe nach mit p, q, r und nimmt ihre Summe, so ergibt sich

$$\mathbf{E} \mathbf{p} \frac{d\mathbf{p}}{dt} + \mathbf{E} \mathbf{q} \frac{d\mathbf{q}}{dt} + \mathbf{E} \mathbf{r} \frac{d\mathbf{r}}{dt} \\
= \mathbf{M} \left(\frac{d^2 \mathbf{E}}{dt} - \mathbf{g} \right) \left[\xi (\mathbf{c}' \mathbf{r} - \mathbf{c}'' \mathbf{q}) + \eta (\mathbf{c}'' \mathbf{p} - \mathbf{c} \mathbf{r}) + \zeta (\mathbf{c} \mathbf{q} - \mathbf{c}' \mathbf{p}) \right]$$

ober mit Beachtung ber Gleichungen (f) in §. 188

Run zieht man aus der Gleichung (g) das Aenderungsgesetz:

$$\frac{d\mathbf{z}}{dt} + \xi \frac{d\mathbf{c}}{dt} + \eta \frac{d\mathbf{c}'}{dt} + \zeta \frac{d\mathbf{c}''}{dt} = -\left(\mathbf{c} \frac{d\xi}{dt} + \mathbf{c}' \frac{d\eta}{dt} + \mathbf{c}'' \frac{d\zeta}{dt}\right) ,$$

und man sieht sogleich, daß für einen Körper, welcher sich auf einer Spize bewegt, die zweite Seite dieser Gleichung Rull wird. Sie wird aber auch für die Bewegung auf einer stetig gekrümmten Fläche Rull; benn vermöge der Gleichungen (h) hat man

$$c\frac{d\xi}{dt} + c'\frac{d\eta}{dt} + c''\frac{d\zeta}{dt} = V\left(\frac{dF}{d\xi} \cdot \frac{d\xi}{dt} + \frac{dF}{d\eta} \cdot \frac{d\eta}{dt} + \frac{dF}{d\zeta} \cdot \frac{d\zeta}{dt}\right)$$

$$= V\frac{dF}{dt} = 0,$$

ba die Begrenzungsfläche des festen Körpers während der Bewegung keine Veränderung erleiden kann. Man hat also in allen Fällen

$$\xi \frac{\mathrm{d}c}{\mathrm{d}t} + \eta \frac{\mathrm{d}c'}{\mathrm{d}t} + \zeta \frac{\mathrm{d}c''}{\mathrm{d}t} = -\frac{\mathrm{d}\mathbf{z}}{\mathrm{d}t},$$

und bamit wird

$$\mathfrak{A} \mathfrak{p} \frac{d\mathfrak{p}}{dt} + \mathfrak{B} \mathfrak{q} \frac{d\mathfrak{q}}{dt} + \mathfrak{G} \mathfrak{r} \frac{d\mathfrak{r}}{dt} - \mathfrak{M} \left(g - \frac{d^2 \mathbb{Z}}{dt^2} \right) \frac{d\mathbb{Z}}{dt} \, .$$

Das erfte Integral bieser Gleichung:

lehrt mit Berücksichtigung der Bedeutung der Gleichung (b) in \S . 191, daß die in der Zeit $\mathfrak t$ erworbene lebendige Kraft des bewegten Körpers in Bezug auf den beweglichen Anfangspunkt der ξ , η , ζ um die in derselben Zeit erwordene lebendige Kraft dieses Anfangspunktes selbst, die ganze bewegte Masse in ihm vereinigt angenommen, kleiner ist als die Arbeit des dewegenden Gewichtes Mg; ein Sat, der zufolge des am Ende des \S . 209 ausgesprochenen Gesetzs, wie bei einem freien System, für sede Lage der festen Ebene, auf welche sich der Körper stützt, gültig ist.

§. 213.

Die beiben Integrale (A) und (B), welche wir im vorhergehenben S. aus den Gleichungen (i) gezogen haben, reichen zur Auflösung der Aufgabe hin, wenn es sich darum handelt, die Bewegung eines Körpers zu bestimmen, welcher von einer Umbrehungsstäche begrenzt und homogen, oder in welchem die Masse boch so vertheilt ist, daß der Schwerpunkt in der geometrischen Achse liegt, und die Massemomente in Bezug auf zwei zu dieser Achse und unter sich senkrechte Geraden gleich sind, namentlich in dem einfachsten Falle, wo die geometrische Achse in eine Spitze endigt, und der Körper sich mit dieser auf die seste Ebene stütt, wie es bei einem gewöhnlichen Kreisel stattsindet.

Betrachten wir für diesen die Sache etwas näher, und setzen wir voraus, daß man demselben gleichzeitig eine ziemlich große Umdrehungsgeschwindigkeit **e**0 um seine Achse, in Bezug auf welche das Wassemoment sei, und eine fördernde Geschwindigkeit **v**0 parallel zu der wagrechten Ebene ertheilt, und daß die Achse selbst anfänglich einen Vieinen Winkel 30 mit der Richtung der Schwere gemacht habe; unter diesen Voraussehungen sindet man die Werthe:

$$\mathbf{B} = \mathbf{M}$$
 , $\xi = 0$, $\eta = 0$, $\zeta = 1$,

worin l die Entfernung des Schwerpunktes von der Spitze bezeichnet, und die Gleichung (g) wird

$$\mathbf{z} = -1\mathbf{c}'' = -1\cos\theta,$$

wie auch so leicht einzusehen ist, und gibt das Aenberungsgesetz:

$$\frac{d\mathbf{z}}{dt} = 1 \sin \theta \frac{d\theta}{dt} .$$

Ferner gibt die lette der Gleichungen (i)

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{r}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}}=0\quad,\qquad \mathbf{r}=\mathbf{r}_0$$

und zeigt, daß die anfängliche Umdrehungsgeschwindigkeit um die geometrische Achse ungeändert bleibt.

Endlich zieht man aus den beiden ersten der Gleichungen (146) die Ausbrücke:

$$c \mathbf{p} + c' \mathbf{q} = \sin \vartheta (\mathbf{q} \sin \psi - \mathbf{p} \cos \psi) = \frac{d \omega}{d t} \sin^2 \vartheta ,$$

$$\mathbf{p}^2 + \mathbf{q}^2 = \left(\frac{d \omega}{d t}\right)^2 \sin^2 \vartheta + \left(\frac{d \vartheta}{d t}\right)^2 ,$$

und die Gleichungen (A) und (B) des vorhergehenden S. nehmen da= mit die Form an:

$$\mathfrak{A} \frac{d\omega}{dt} \sin^2 \vartheta = \mathfrak{C} \mathfrak{r}_0 \left(\cos \vartheta_0 - \cos \vartheta\right) - \mathfrak{A} \left(c_0 \mathfrak{p}_0 + c_0' \mathfrak{q}_0\right) \\
\mathfrak{A} \left[\left(\frac{d\omega}{dt}\right)^2 \sin^2 \vartheta + \left(\frac{d\vartheta}{dt}\right)^2\right] = 2 \operatorname{Mgl}\left(\cos \vartheta_0 - \cos \vartheta\right) \\
- \operatorname{Ml}^2 \sin^2 \vartheta \left(\frac{d\vartheta}{dt}\right)^2 + \operatorname{M} \mathfrak{V}_0^2 + \mathfrak{A} \left(\mathfrak{p}_0^2 + \mathfrak{q}_0^2\right)$$
(C.

Diese Gleichungen geben wie in bem in §. 199 behandelten Falle, welchem der jetige sehr ähnlich ist, die Werthe von $\mathfrak I$ und ω in Function von $\mathfrak t$, und mit diesen zieht man wieder aus der dritten der Gleichungen (146):

$$\frac{\mathrm{d}\psi}{\mathrm{d}t} + \frac{\mathrm{d}\omega}{\mathrm{d}t}\cos\vartheta = \mathbf{r}_0$$

ben Werth von ψ und kennt auf solche Weise die Richtung der geometrischen Achse des Kreisels und einer dazu senkrechten Geraden am Ende der Zeit t. Die Lage seines Schwerpunktes wird dann theils durch die Gleichung: $\mathbf{z} = -1\cos\vartheta$, theils durch die Gleichungen:

$$\mathbf{x} = \mathbf{x}_0 + \mathbf{v}_0 \mathbf{t} \quad , \quad \mathbf{y} = \mathbf{y}_0 + \mathbf{v}_0 \mathbf{t} \, ,$$

worin $\vec{\mathbf{v}}_0$, $\vec{\mathbf{v}}_0$ die Componenten der anfänglichen Geschwindigkeit \mathbf{v}_0 vorstellen, bestimmt, und die Gesetze der Bewegung des Kreisels sind demnach vollständig bekannt.

Um aber noch etwas näher auf die bestimmte Auflösung einzu= gehen, setze ich der schon gemachten Annahme gemäß

$$\mathbf{v}_0 = 0$$
 , $\mathbf{p}_0 = 0$, $\mathbf{q}_0 = 0$

und nehme wie in dem obengenannten Falle an, daß der Winkel Isth von seinem anfänglichen Werthe G_0 nur wenig entferne. Eliminirt man nun zuerst wieder $\frac{d\omega}{dt}$ aus den beiden Gleichungen (C), wosdurch man die Gleichung:

$$(\mathbf{H} + \mathbf{M}l^2 \sin^2 \theta) \left(\frac{\mathrm{d}\theta}{\mathrm{d}t}\right)^2 = 2\mathbf{M}gl(\cos\theta_0 - \cos\theta) - \frac{\mathbf{G}^2 \mathbf{r}_0^2 (\cos\theta_0 - \cos\theta)^2}{\mathbf{H}\sin^2 \theta}$$
(D.

erhält, und macht bann wieber wie in §. 201

$$\begin{split} \vartheta &= \vartheta_0 + u \quad , \quad \frac{d\,\vartheta}{d\,t} = \frac{d\,u}{d\,t} \, , \\ \sin^2\vartheta &= \sin^2\vartheta_0 + u\sin 2\vartheta_0 + u^2 \, , \\ \cos\vartheta_0 - \cos\vartheta &= u\sin\vartheta_0 - \frac{1}{2}\,u^2\cos\vartheta_0 \, \, , \\ \frac{\mathbf{W}}{\mathbf{M}\,l} &= l, \quad , \quad \frac{\mathbf{G}^2\mathbf{x}_0^2}{\mathbf{M}^2} = \frac{4\,\beta^2\,\mathrm{g}}{l,} \, , \end{split}$$

so nimmt die vorstehende Gleichung zuerst die Form an:

$$(l_1+l\sin^2\vartheta_0+lu\sin2\vartheta_0+lu^2)\left(\frac{du}{dt}\right)^2=2gu\sin\vartheta_0-g(4\beta^2+\cos\vartheta_0)u^2$$

und wird dann innerhalb berselben Annäherungsgrenzen

$$\frac{\mathrm{l}_{,}+\mathrm{l}\sin^{2}\vartheta_{0}}{\mathrm{g}}\left(\frac{\mathrm{d}\,\mathrm{u}}{\mathrm{d}\,\mathrm{t}}\right)^{2}=2\,\mathrm{u}\sin\vartheta_{0}-\left(4\,\beta^{2}+\cos\vartheta_{0}+\frac{4\,\mathrm{l}\sin^{2}\vartheta_{0}\cos\vartheta_{0}}{\mathrm{l}_{,}+\mathrm{l}\sin^{2}\vartheta_{0}}\right)\mathrm{u}^{2}\,.$$

Bergleicht man num biesen Ausbruck mit der entsprechenden Gleichung in $\S.\ 201$, so wird man leicht sehen, daß namentlich in dem oben vorausgesetzten Falle einer geringen anfänglichen Reigung der Achse des Kreisels die Coeffizienten von $\left(\frac{\mathrm{d}\,\mathrm{u}}{\mathrm{d}\,\mathrm{t}}\right)^2$ und u^2 wenig von den dortigen verschieden sind, daß man vielmehr für einen großen Werth von \mathbf{r}_0 oder β unsere letztere Gleichung der Form nach ganz und gar auf die bortige zurücksühren kann, wenn man $1, +1\sin^2\vartheta_0 = 1'$ setzt und die Glieder $\cos\vartheta_0 + \frac{41\sin^2\vartheta_0\cos\vartheta_0}{1, +1\sin^2\vartheta_0}$ neben $4\beta^2$ vernachlässigt. Es besteht dann zwischen beiden Fällen nur ein kleiner Unterschied, welcher in den Werthen von 1, und 1' liegt. Dort ist nämlich Abas Wassemoment in Bezug auf die zur geometrischen Achse senkrechte Hauptachse im sestug auf die entsprechende Achse im Schwerpunkte des Wassemoment in Bezug auf die entsprechende Achse im Schwerpunkte dezeichnet; nennen wir daher jenes Wassemoment Achse im Schwerpunkte dezeichnet; nennen wir daher jenes Wassemoment

$$\mathfrak{A}'=\mathfrak{A}+MI_5$$

und sehen daraus, daß im Allgemeinen das bortige

$$l_{i} = \frac{M_{i}}{M_{i}}$$
 größer ist als $\frac{M + M_{i}^{2} \sin^{2} \theta}{M_{i}}$

vorkommende Coeffizient von t, nämlich $\sqrt{\frac{g}{l}}$, im jezigen Falle etwas größer wird als dort.

Aus diesen Bemerkungen und den obigen Gleichungen wird man mit Hülfe der in §. 201 erhaltenen weitern Ergebnisse nun den Schluß ziehen, daß sich die Achse des Kreisels in einer nahe gleichen Reigung gegen eine durch den Schwerpunkt gezogene Lothlinie nahezu gleichförmig um diesen Punkt dreht, die Spitze des Kreisels also um den Fußpunkt der Lothlinie auf der festen Ebene nahe kreisförmige Curven beschreibt, während sich diese Lothlinie selbst mit dem Schwerpunkte in gerader Richtung mit der anfänglichen Geschwindigkeit Vo gleichförmig fortsbewegt.

Bei der wirklich stattfindenden Bewegung eines solchen Kreisels. werden indessen diese Bewegungsgesetze durch die Reibung wesentlich verändert.

S. 214.

In dem ebenbetrachteten Falle wurde das Niedersinken des Körpers durch seine rasche Umbrehung um eine zur festen Sbene nahezu senkrechte Achse verhindert; wir wollen deshalb gerade noch die Bewesqung eines Körpers untersuchen, welcher sich mit einer Schneide ober Kante auf eine horizontale Sbene stüt und sich um jene drehend auf die Sbene niederfällt. Dazu nehme ich einen homogenen prismatischen Stab, dessen Länge 1, dessen Querschnitt ein Rechteck mit den Seiten h und k sei, und welcher sich mit der Kante h auf die feste horizontale Sbene stützen soll.

In diesem Falle kann man sich den Druck, welchen der Stab auf die Ebene ausübt, als zwei Kräfte N_1 und N_2 vorstellen, welche in den beiden Endpunkten der Kante hangreifen, so daß man für die Coordinaten ihrer Angriffspunkte in Bezug auf die drei zu den Kanten parallelen Hauptachsen im Schwerpunkte die Werthe hat:

$$\left. \begin{array}{l} \xi_1 = + \frac{1}{2} h , & \eta_1 \\ \xi_2 = - \frac{1}{2} h , & \eta_2 \end{array} \right\} = \frac{1}{2} k , \quad \left. \begin{array}{l} \zeta_1 \\ \zeta_2 \end{array} \right\} = \frac{1}{2} l$$

Die Gleichung (g), welche bann sowohl für den einen wie für ben! Deder, handbuch der Mechanit II. andern dieser beiden Punkte bestiedigt werden muß, nimmt für den erstern die Form an:

$$\mathbf{z} + \frac{1}{2}\mathbf{c}\mathbf{h} + \frac{1}{2}\mathbf{c}'\mathbf{k} + \frac{1}{2}\mathbf{c}''\mathbf{l} = 0$$
;

für ben andern wird sie

$$\mathbf{z} - \frac{1}{2} \operatorname{ch} + \frac{1}{2} \operatorname{c'} \mathbf{k} + \frac{1}{2} \operatorname{c''} \mathbf{l} = 0$$

und man zieht daraus die neuen Gleichungen:

$$ch = 0$$
, $m + \frac{1}{2}(c'k + c''l) = 0$,

von denen die erste zeigt, daß o oder $\cos \xi z$ sortwährend Rull, also ξz gleich 4π ist und bleiben muß. Daraus folgt aber, da man auch $c = -\cos \psi \sin \vartheta$ hat, daß auch $\cos \psi = 0$, $\psi = 4\pi$ ist, und daß $c' = \cos \eta z = \sin \zeta z = \sin \vartheta$ wird. Mit diesen Werthen folgt sofort aus der zweiten der obigen Gleichungen

$$\frac{1}{2}(k \sin \vartheta + l \cos \vartheta) = - \blacksquare$$

$$\frac{1}{2}(k \cos \vartheta - l \sin \vartheta) \frac{d\vartheta}{dt} = - \frac{d\Xi}{dt},$$

und wenn man nun die erste dieser Gleichungen mit $\frac{d \vartheta}{dt}$ multiplicirt und beide zum Quadrat erhebt, so gibt ihre Summe

$$(k^2+l^2-4\mathbb{Z}^2)\left(\frac{d\vartheta}{dt}\right)^2=4\left(\frac{d\mathbb{Z}}{dt}\right)^2,$$

und baraus zieht man weiter

$$\frac{d\vartheta}{dt} = \mp \frac{2}{\sqrt{k^2 + l^2 - 4z^2}} \cdot \frac{dz}{dt}.$$

Mit den vorhergehenden Werthen von c, E, und E kommen sodann die beiden letzten der Gleichungen (145) den beiden letzten der Eleichungen (i) entsprechend auf solgende zurüff:

$$\mathbf{S} \frac{d\mathbf{q}}{dt} = (\mathbf{S} - \mathbf{M}) \mathbf{p} \mathbf{r} + \frac{1}{2} \mathbf{h} (\mathbf{N}_1 - \mathbf{N}_2) \operatorname{cqe} \theta$$

$$\mathbf{S} \frac{d\mathbf{r}}{dt} = (\mathbf{M} - \mathbf{M}) \mathbf{p} \mathbf{q} - \frac{1}{2} \mathbf{h} (\mathbf{N}_1 - \mathbf{N}_2) \sin \theta$$
(k.

und wenn man baraus $N_1 - N_2$ eliminirt, so ergipt sich werst die Beziehung:

$$\mathbf{B} \frac{\mathrm{d}\mathbf{q}}{\mathrm{d}t} \sin \vartheta + \mathbf{G} \frac{\mathrm{d}\mathbf{r}}{\mathrm{d}t} \cos \vartheta = \mathbf{p} [(\mathbf{G} - \mathbf{M})\mathbf{r} \sin \vartheta + (\mathbf{M} - \mathbf{B})\mathbf{q} \cos \vartheta].$$

Die Gleichungen (146) geben aber für $\psi=\frac{1}{4}\pi$ die einfachen Werthe:

$$p = \frac{d\vartheta}{dt}$$
, $q = \frac{d\omega}{dt}\sin\vartheta$, $r = \frac{d\omega}{dt}\cos\vartheta$,

worans wieder die Aenderungsgesetze:

$$\frac{d\mathbf{q}}{dt} = \frac{d^2\omega}{dt^2} \sin \vartheta + \frac{d\omega}{dt} \frac{d\vartheta}{dt} \cos \vartheta$$

$$\frac{d\mathbf{r}}{dt} = \frac{d^2\omega}{dt^2} \cos \vartheta - \frac{d\omega}{dt} \frac{d\vartheta}{dt} \sin \vartheta$$

folgen, und womit nun die vorhengehende Beziehung nach einigen Rebuctionen die Form annimmt:

$$\frac{\frac{\mathrm{d}^2 \omega}{\mathrm{d} t^2}}{\frac{\mathrm{d} \omega}{\mathrm{d} t}} = \frac{2 (\mathbf{G} - \mathbf{B}) \sin \theta \cos \theta}{\mathbf{B} + (\mathbf{G} - \mathbf{B}) \cos^2 \theta} \frac{\mathrm{d} \theta}{\mathrm{d} t}.$$

Das unbestimmte Integral bieser Gleichung ist, wie leicht zu sehen,

$$\Delta \cdot logn \frac{d\omega}{dt} = -\Delta \cdot logn [\mathfrak{B} + (\mathfrak{C} - \mathfrak{B}) \cos^2 \vartheta];$$

wenn daher $\left(\frac{d\omega}{dt}\right)_0$ und \mathfrak{I}_0 die anfänglichen Werthe von $\frac{d\omega}{dt}$ und \mathfrak{I}_0 bezeichnen, so hat man, wenn man von den Logarithmen zu den entsprechenden Jahlen übergeht,

$$\frac{d\omega}{dt} = \left(\frac{d\omega}{dt}\right)_0^2 \frac{8 \sin^2 \theta_0 + 6 \cos^2 \theta_0}{8 \sin^2 \theta + 6 \cos^2 \theta}$$

und soließt baraus, daß für den Jall, wo $\left(\frac{d\omega}{dt}\right)_0 = 0$, also auch $\mathbf{p}_0 = 0$, $\mathbf{q}_0 = 0$, d. h. in dem Falle, wo der Stad keine anfängliche Winkelgeschwindigkeit um eine verticale Achse besitzt, $\frac{d\omega}{dt}$, also auch \mathbf{p} und \mathbf{q} immer Rull bleiben, wie vorherzusethen war. Für diesen Fall geden dann auch die Gleichungen (k) den Werth: $N_1 - N_2 = 0$ oder $N_4 = N_2$, wie ebenfalls leicht vorauszusehen ist; diese Gleichungen zeigen aber, daß $N_4 - N_2$ nicht mehr Rull wird, der Druck in beiden Endpunkten der Kante h also nicht mehr gleich ist, wenn dem Stade eine ansängliche Winkelgeschwindigkeit um eine verticale Achse ertheilt worden ist.

Beschränken wir uns nun für bas Folgende auf den einfacheren Fall, wo p und A Rull sind, so gibt uns die britte der Gleichungen (a) in §. 209 wie früher

$$N_1 + N_2 = N = Mg - M\frac{d^2Z}{dt^2},$$

und die Gleichung (B) in §. 212 wird

$$\mathfrak{M} p^2 = \mathfrak{M} p_0^2 + 2 \, \mathrm{Mg} (\mathbf{Z} - \mathbf{Z}_0) - \, \mathrm{M} \, \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbf{Z}}{\mathrm{d} \, \mathbf{t}^2} + \, \mathrm{M} \, \mathbf{V}_0^2$$

und nimmt, wenn man für $\mathbf{p}^2 = \left(\frac{d\,9}{d\,t}\right)^2$ ben obigen Werth in Function von **z** einführt und $\mathbf{v}_0 = 0$ sett, woraus nach dem Werthe von $\frac{d\,\mathbf{z}}{d\,t}$ entweder

$$\mathbf{p}_0 = 0$$
 oder $l\sin\theta_0 - k\cos\theta_0 = 0$

folgt, bie Form an:

$$\left(M + \frac{4 24}{l^2 + k^2 - 4 2^2}\right) \left(\frac{d 2}{d t}\right)^2 = 2 M g (2 - 2).$$

Macht man dann noch zur Abkürzung $l^2 + k^2 = l^2$, führt für das Massemoment A seinen Werth $\frac{1}{12}M(l^2 + k^2) = \frac{1}{12}Ml^2$ ein und beachtet, daß Z mit t wächst, so zieht man aus der vorstehenden Gleichung das Integral:

$$t = \int_{-\frac{1}{2}k}^{-\frac{1}{2}k} \frac{2\sqrt{l_{1}^{2} - 3z^{2}}}{\sqrt{6g(z - z_{0})(l_{1}^{2} - 4z^{2})}}$$

als Ansbruck für die Zeit, welche der Stab zum Niederfallen braucht. Dieser Ausbruck nimmet eine einfachere Form an, wenn man darin noch

$$\mathbf{z} = -\frac{1}{2}l, \cos\chi , \quad \mathbf{z}_0 = -\frac{1}{2}l, \cos\chi_0 , \quad \mathbf{k} = l, \cos\gamma$$

sest; man findet nämlich badurch

$$t = \sqrt{\frac{1}{3g}} \int_{\chi_0}^{\gamma} \frac{\sqrt{1 - \frac{3}{4} \cos^2 \chi}}{\sqrt{\cos \chi_0 - \cos \chi}};$$

man kann aber auch daraus den Werth von t nur auf dem Wege der Annäherung berechnen.

Im Uebrigen wird man leicht aus den beiden ersten der Gleichun= gen (a) in §. 209, welche für unsern Fall in die einfachen:

$$\frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{X}}{\mathrm{d}t^2} = 0 \quad , \qquad \frac{\mathrm{d}^2 \mathbf{Y}}{\mathrm{d}t^2} = 0$$

übergehen, schließen, daß der Schwerpunkt des Stades, wenn ihm keine anfängliche Geschwindigkeit in wagrechter Richtung ertheilt worden ist, längs einer lothrechten Geraden niedersinkt, und daß demnach die Kante, mit welcher er sich auf die Ebene stützt, in demselben Maaße rückwärts ausweicht. Ferner wird man sich durch Vergleichung des vorhergehenden Werthes von $\left(\frac{d\mathbb{Z}}{dt}\right)^2$, worin $\mathbb{M} + \frac{4\mathbb{Z}}{l^2 + k^2 - 4\mathbb{Z}^2}$ jedenfalls größer als $\frac{1}{2}\mathbb{M}$ ist, mit dem Ausbrucke:

$$M\left(\frac{d\mathbf{z}}{dt}\right)^2 = 2Mg\left(\mathbf{z} - \mathbf{z}_0\right)$$

für die lothrechte Geschwindigkeit eines schweren Punktes von der Masse M schließen, daß die lebendige Kraft, welche der Schwerpunkt des Stades in unserem sesigen Falle erwirdt, geringer ist, als wenn derselbe frei von der Höhe Z — Zo herabfällt, ohne gedreht zu werden, daß also der Stad auch eine größere Zeit zum Niedersinken braucht, als ein schwerer Punkt, welcher den Wig seines Schwerpunktes zurücklegt.

§. 215.

Das in den vorhergehenden § 5. angewendete Verfahren, um die gezwungene Bewegung eines festen Systems zu untersuchen, wurde aus= drücklich unter dem Vorbehalte angewendet, daß burch die Bewegung

Werfahren ist nicht mehr allgemein anwendbar, wenn bieses lettere ber Fall ist, b. h. die Gesetze für die gezwungene Bewegung eines sesten Spstems, das sich immer auf eine seste Fläche stüt, können nicht Algemein baburch erhalten werden, daß man auch die Reibung wie eine andere Kraft in die Gleichungen (136) und (137) ober (143) und (144) einführt; benn in diesem Falle sind die durch die genannten Gleichungen ausgesprochenen Gesetze:

1) daß sich der Mittelpunkt der Masse des sesten Systems so bewegt, wie ein materieller Punkt von gleicher Masse, an welchem

sammtliche förbernbe Kräfte des Spstems thatig find, und

2) daß sich das System unter dem Einflusse sämmtlicher drehenden Rechfte so um jenen Mittelpunkt dreht, als ob dieser fest wäre, nicht mehr allgemein wahr. Der Grund davon ist leicht einzusehen; er besteht darin, daß die Reibung nicht wie eine bewegende Kraft nach einer bestimmten Richtung wirkt, sondern sich der Bewegung der mit der festen Fläche in Berührung kebenden Punkte in jeder Richtung widersest, und daß sie keine Bewegung in ihrem frühern Sinne erzeugen kann, wenn die Geschwindigkeit jener Punkte durch ihren Sinsten Rull geworden ist.

Bei einem freien Körper ober einem Körper, welcher sich ohn Reibung auf einer Fläche bewegt, bleibt die fortschreitende Bewegung, welche dem Mittelpunkte der Masse durch die sörbernden Kräfte DX, Y, ZZ mitgetheilt wird, unabhängig von den drehenden Kräften und ber brehenden Bewegung, weil auch im lettern Falle die mit ber Fläche in Berührung bemmenben Punkte bei dieser drehenden Bewegung ungehindert an der Fläche vorübergleiten und in Bezug auf die Bewegung bes Mittelpunktes ungehindert rückwärts ausgleiten können. dagegen an diesen Berührungspunkten Reibung auf, so hindert diese nicht nur die fortschreitende Bewegung des Mittelpunktes der Masse, wie eine verzögernde Kraft, sondern fie hindert auch bas Darüberhingleiten der berührenden Punkte: bei der drehenden Bewegung; diese früten fich gleich= fam auf jenen Widerstand, und bei hinreichender Größe besselben, wenn derselbe nämlich größer ist, als der auf die Berührungspunkte tangential ausgeübte Druck, wird das System durch die brehenden Kräfte um den ober die Berührung spunkte, wie um einen festen Bunkt ober um eine feste Athse gedreht werben, ber Mittelpunkt selbst also badurch eine fortschreitenbe Bewegung erhalten, welche ihm die fürdernden Kräfte bes Spstems nicht zu ertheilen vermögen. Endlich wird es in vielen Fällen

Araft zu nehmen, mit welchem Seichen sie also in die Gleichungen (143) und (144) einzuführen ist, da es selbst vorkommen kann, daß dieser Widerstand während der Bewegung das Zeichen wechselt; die Untersuchung der Bewegung mittels dieser Gleichungen kann also niemals zu einem befriedigenden Ergebnisse führen.

2

f

3

Į

Ţ

Einige Beispiele mögen die vorhergehende Auseinandersetzung näher erläutern und bestätigen.

Wir haben in dem vorhergehenden S. die Bewegung eines parallebepipedischen Stades untersucht, welcher sich mit einer Rante auf eine horizontale Chene stütt und durch sein Gewicht niederstukt, und gefunden, daß wenn keine Reibung stattfindet, sein Mittelpunkt fich in einer verticalen Geraden bewegt, und daß der Druck auf die Ebene um die Kraft M $\frac{d^2 Z}{dt^2}$, welche bie Aenberung der verticalen Geschwindigkeit des Mittelpunktes zu erzeugen vermag, kleiner ist, als das Gewicht Mg des Stabes. Rommt nun die Reibung hinzu und ist der Reibungs= Coeffizient nicht sehr klein, so wird im Aufange der Bewegung, wo der Druck auf die Chene noch hinreichend groß ist, der Mittelpunkt des Stades einen Kreisbogen um die untere Kante, mit welcher er sich auf die Ebene stütt, beschreiben, und diese Kante wird erst später, wenn durch die Beschleunigung der Bewegung der Druck und die Reibung kleiner geworden sind, rückwärts ausgleiten können; man wird ferner leicht einsehen, daß es für eine bestimmte anfängliche Lage des Stabes eine gewiffe Größe für den Reibungscoeffizienten geben muß, für welche jenes Ausgleiten gar nicht stattfindet, der Mittelpunkt des Stabes also nur einen Kreisbogen beschreibt, und daß sich darin nichts ändert, wenn dann der Reibungscoeffizient noch viel größer genommen wird. einfache Betrachtung genügt aber, um einzusehen, daß die Gleichungen (143) und (144) oder die daraus abgeleiteten (a) und (b) der §§. 209 und 210 im Allgemeinen nicht zu diesen Ergebnissen führen können; benn die beiden ersten der Gleichungen (a) in §. 209 geben durch Einführung der Reibung eine zu der festen Ebene parallele fortschrei= tende Bewagung des Mittelpunktes, welche von der Größe des Reibungs-Soeffizientent abhängt, und vermöge welcher berselbe von Anfang an felbft eine über ben Rreisbogen hinausgehende Gurve beschreiben müßte, was ohne eine anfängliche Geschwindigkeit offenbar nicht möglich ift. Die obengenannten Gleichungen werden nur dann anwendbar, wenn bie untere Kaute schon im Aufange der Bewegung ausgleiten tann,

ober mir für denjenigen Theil der Bewegung, für welchen ein solches Ausgleiten stattsindet.

Roch weniger genügend wird die Anwendung der genannten Gleichunsgen, wenn sich der Stab auf eine geneigte Ebene stützt und gegen den untern Theil derselben zu fallen anfängt, da es in diesem Falle zweiselshaft wird, ob die Reibung nach oben ober nach unten gerichtet anzusnehmen ist.

Ein anderes, noch einleuchtenderes Beispiel ift bie Bewegung einer homogenen Rugel ober eines homogenen Cylinders auf einer geneigten Gbene unter bem Ginflusse der Reibung; benn man überzeugt fich leicht, daß die Gleichungen (143) für diesen Fall ganz dieselben sind, wie für einen Körper, der sich mit drei ober mehreren Punkten, welche nicht in einer Geraben liegen, auf die Ebene ftutt und baher nur gleiten tann, daß also auch die Geschwindigkeit des Mittelpunktes dieselbe sein mußte, wie die eines gleitenden Korpers, da die aus den Gleichungen (144) folgende brehende Bewegung um den Mittelpunkt ganglich unabhängig ift von der Bewegung diefes lettern und um= gekehrt, und bemnach keine von beiben Bewegungen einen Ginfluß auf die Geschwindigkeit der andern haben kann. Wir finden nach dieser Betrachtungsweise, wenn wir etwas näher barauf eingehen und bazu die geneigte Ebene als Ebene der xy, die Ebene der xz parallel zur Richtung ber Schwere annehmen und ben Winkel zwischen dieser Rich= tung und der Normalen zur Ebene oder der Achse der z mit a bezeichnen, durch die erste und britte der Gleichungen (143)

a.)
$$\begin{cases} M \frac{d^2 X}{dt^2} = Mg \sin \alpha - fN \\ 0 = Mg \cos \alpha - N \end{cases}$$

als Gleichungen der fortschreitenden Bewegung des Mittelpunktes und daraus durch Elimination von N und die erste Integration

$$\mathbf{v} = \mathbf{v}_0 + \mathbf{g} \mathbf{t} (\sin \alpha - \mathbf{f} \cos \alpha)$$

wie für einen materiellen Punkt (Bd. I., S. 51) ober einen gleitenden Körper, wenn der Luftwiderstand rernachlässigt wird (Bd. II., S. 152). Es müßte also auf einer Sbene, sur welche tang a — oder < f ist, der Mittelpunkt der Rugel oder die Achse des Cylinders ohne anfängliche Geschwindigkeit die Geschwindigkeit Rull behalten oder in Ruhe bleiben, was offendar nicht der Fall sein kann, weil diese Körper in dem Falle,

wo kang α gleich und felbst größer ist als f ist, um den jeden Augenblick wechselnden Berührungspunkt ober die Berührungslinie wie um eine augenblickliche seste Drehungsachse gedreht werden, und der Mittelpunkt dadurch eine Geschwindigkeit erhält, welche ihm die fördernden Kräste nicht ertheilen können. Es dürste nach diesem kaum nothwendig sein, zu bemerken, daß für den erwähnten Fall $tang \alpha = vder < s$ auch der aus der zweiten der Gleichungen (145) sich ergebende Ausdruck für die drehende Bewegung um eine durch den Mittelpunkt gehende, zur sesten Ebene parallele Achse:

$$\mathfrak{B}\frac{\mathrm{d}\,\mathfrak{q}}{\mathrm{d}\,\mathfrak{t}}=\mathrm{fr}\,\mathsf{N}=\mathrm{fr}\,\mathsf{M}\,\mathsf{g}\,\cos\alpha\qquad \qquad (b.$$

unrichtig sein muß, abgesehen davon, daß diese drehende Bewegung um ben stillstehenden Mittelpunkt statthaben mußte.

S. 216.

Die vorhergehenden Erörterungen beuten darauf hin, daß die Un= tersuchung der Bewegung eines Körpers, der sich mit einem oder mehreren in einer Geraden liegenden Punkten auf eine feste Fläche stütt, in dem Falle, wo die Reibung berücksichtigt wird, wesentlich von der Unter= suchung abhängt, ob die Berührungspunkte auf ber Fläche fortgleiten ober nicht, d. h. ob der tangential gerichtete fördernde Druck auf die mit der festen Fläche in Berührung stehenden Punkte des Körpers größer ober kleiner ift, als die Reibung zwischen diesen Punkten und der festen Fläche; es wird baher nothwendig, die allgemeinen Gleichun= gen (134) und (135) in §. 202 für die freie Bewegung eines festen Systems, welche immerhin auch für unsern jetigen Fall gültig bleiben, wenn man darin die Widerstände N und die Reibungen fN einführt, in andere umzuwandeln, in welchen die fortschreitende Bewegung bes Berührungspunktes ober ber Berührungslinie und bie drehende Bewegung des Spstems um die lettern beutlicher hervortritt.

Betrachten wir dazu insbesondere wieder den Fall, wo der Körper sich nur mit einem Punkte auf die Fläche stütt, weil sich der andere leicht auf diesen zurücksühren läßt, und bezeichnen wir die Coordinaten des augenblicklichen Berührungspunktes am Ende der Zeit in Bezug auf ein unverrückbares Coordinatensphem der x, y, z mit x,, y,, z,, legen durch diesen Punkt ein neues Coordinatenspstem der x, y, z mit x, y, z, welches zu dem vorhergehenden patallel bleibt, und bezeichnen die

Coordinaten des Mittelpunktes der Masse des bewegten Körpers in Bezug auf dasselbe mit X, Y, B, so erhalben wir zuerst wieder für die Coordinaten eines beliedigen Punktes im System die Beziehungen:

x = x, +x, y = y, +y, z = z, +x, für die des Mittelpunktes der Masse ebenso

X = x, +x, Y = y, +y, S = z, +x, wozu noch die weitern kommen

 $\Sigma.mg = MX$, $\Sigma.mh = MH$, $\Sigma.m_1 = MH$, und die Gleichungen (134) nehmen damit und burch Einführung des normalen Widerstandes N und der Reibung fN die Form an:

$$\begin{split} \mathcal{Z} \cdot \mathbf{m} \, \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbf{x}_{,}}{\mathrm{d} \, t^2} + \mathbf{M} \, \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbf{Z}}{\mathrm{d} \, t^2} &= \mathcal{Z} \, \mathbf{X} - \mathbf{N} \cos \lambda - \mathbf{f} \, \mathbf{N} \cos 1 \,\,, \\ \mathcal{Z} \cdot \mathbf{m} \, \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbf{y}_{,}}{\mathrm{d} \, t^2} + \mathbf{M} \, \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbf{Z}}{\mathrm{d} \, t^2} &= \mathcal{Z} \, \mathbf{Y} - \mathbf{N} \cos \mu - \mathbf{f} \, \mathbf{N} \cos \mathbf{m} \,\,, \\ \mathcal{Z} \cdot \mathbf{m} \, \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbf{z}_{,}}{\mathrm{d} \, t^2} + \mathbf{M} \, \frac{\mathrm{d}^2 \, \mathbf{Z}}{\mathrm{d} \, t^2} &= \mathcal{Z} \, \mathbf{Z} - \mathbf{N} \cos \nu - \mathbf{f} \, \mathbf{N} \cos \mathbf{n} \,\,, \end{split}$$

worin λ , μ , ν wie früher die Winkel zwischen den Coordinatenachsen und der durch den Berührungspunkt gezogenen Normalen zur festen Fläche und l, m, n die Winkel zwischen denselben Achsen und der Tangente an der von-dem Berührungspunkte beschriebenen Curve bezeichnen, so daß man hat

$$\cos \lambda \cos 1 + \cos \mu \cos m + \cos \nu \cos n = 0$$
.

Da aber die Coordinaten x,, y,, z, einem bestimmten Punkte des Systems angehören, so hat man auch

$$\Sigma \cdot m \frac{d^2x}{dt^2} = M \frac{d^2x}{dt^2}$$
, $\Sigma \cdot m \frac{d^2y}{dt^2} = M \frac{d^2y}{dt^2}$, $\Sigma \cdot m \frac{d^2z}{dt^2} = M \frac{d^2z}{dt^2}$,

und die vorheigehenden Gleichungen lassen sich deßhalb auch unter die Form bringen:

Durch dieselben Substitutionen wird dann die erste der Gleichungen (135), nachdem darin die Kräfte N und fN eingeführt worden sind, zuerst in folgende umgewandelt:

$$\mathcal{Z} \cdot \mathbf{m} \left(\mathbf{g} \frac{d^2 \mathbf{y}}{dt^2} - \mathbf{y} \frac{d^2 \mathbf{g}}{dt^2} \right) + \mathbf{M} \left(\mathbf{g} \frac{d^2 \mathbf{y}}{dt^2} - \mathbf{y} \frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} \right)$$

$$+ \mathbf{M} \left(\mathbf{x}, \frac{d^2 \mathbf{g}}{dt^2} - \mathbf{y}, \frac{d^2 \mathbf{g}}{dt^2} \right) + \mathbf{M} \left(\mathbf{x}, \frac{d^2 \mathbf{y}}{dt^2} - \mathbf{y}, \frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} \right)$$

$$= \mathcal{Z} \left(\mathbf{g} \mathbf{Y} - \mathbf{y} \mathbf{X} \right) + \mathbf{x}, \mathcal{Z} \mathbf{Y} - \mathbf{y}, \mathcal{Z} \mathbf{X} - \mathbf{N} \left(\mathbf{x}, \cos \mu - \mathbf{y}, \cos \lambda \right)$$

$$\pm \mathbf{f} \mathbf{N} \left(\mathbf{x}, \cos \mathbf{m} - \mathbf{y}, \cos \lambda \right)$$

und nimmt mit Berücksichtigung der beiden ersten der Gleichungen (147), wenn sie mit y, und x, multiplicirt worden sind, die einfache Form:

$$\Sigma.m\left(\mathbf{z}\frac{d^2\mathbf{y}}{dt^2}-\mathbf{y}\frac{d^2\mathbf{z}}{dt^2}\right)=\Sigma(\mathbf{z}\mathbf{Y}-\mathbf{y}\mathbf{X})-M\left(\mathbf{z}\frac{d^2\mathbf{y}}{dt^2}-\mathbf{y}\frac{d^2\mathbf{x}}{dt^2}\right)$$

an, in welcher nun die unbekannten Kräfte N und f N verschwunden kind. Aehnliche Umwandlungen werden wir auch mit den beiden letzten der Gleichungen (135) vornehmen und dadurch folgende drei Gleichungen für die drehende Bewegung des Systems um den augenblicklichen Berührungspunkt erhalten, worin die drehenden Kräfte: $\Sigma(xY-yX)$, Z(xX-xZ), $\Sigma(yZ-xY)$ in Bezug auf die Achsen der z, word z durch M_z , M_y und M_x ersett sind:

$$\Sigma \cdot m \left(x \frac{d^{2} t}{d t^{2}} - t \frac{d^{2} x}{d t^{2}} \right) = M_{3} - M \left(x \frac{d^{2} y}{d t^{2}} - y \frac{d^{2} x}{d t^{2}} \right)$$

$$\Sigma \cdot m \left(x \frac{d^{2} x}{d t^{2}} - x \frac{d^{2} x}{d t^{2}} \right) = M_{9} - M \left(3 \frac{d^{2} x}{d t^{2}} - x \frac{d^{2} x}{d t^{2}} \right)$$

$$\Sigma \cdot m \left(t \frac{d^{2} x}{d t^{2}} - x \frac{d^{2} t}{d t^{2}} \right) = M_{r} - M \left(y \frac{d^{2} x}{d t^{2}} - x \frac{d^{2} y}{d t^{2}} \right)$$

$$\Sigma \cdot m \left(t \frac{d^{2} x}{d t^{2}} - x \frac{d^{2} t}{d t^{2}} \right) = M_{r} - M \left(y \frac{d^{2} x}{d t^{2}} - x \frac{d^{2} y}{d t^{2}} \right)$$

In biesen seins Gleichungen (147) und (148), verbunden mit den Gleichungen für die feste Fläche und die Begrenzungssläche des auf ihr sich bewegenden Körpers, ist min die Auflösung unserer Aufgabe ster alle Fälle enthalten; sie werder zeigen, ob unter gegebenen, oder unter welchen Verhältnissen die rechte Seite der Gleichungen (147) Rill wird oder die Glieder f. N. cos., f. N. cos. m., f. N. cos. n. ohne Rückstadt auf ihr Zeichen größer werden, als die drei andern derselben Gleichungsseite, und unter welchen Verhältnissen sene Glieder kleiner bleiben als diese. In den Fällen, wo das letztere stattsindet, oder so

lange basselbe stattfinbet, wird die mittels unserer letten Gleichungen sich ergebende Bewegung bes Mittelpunktes der Masse dieselbe sein, wie bie aus ben Gleichungen (143) und (144) folgende, wenn in biefen noch die Reibung im entsprechenben Sinne genommen eingeführt wird; so lange aber in ben Gleichungen (147) bie Componenten ber Reibung bie überwiegenben Rrafte find, wirb bie burch bie Gleichungen (143) und (144) fich ergebende Auflösung fich wesentlich unterscheiben von ber aus unsern Gleichungen (147) und (148) folgenden, und nur die lettere die richtige sein, und es muß dabei für den anfänglichen Zustand des Systems wohl unterschie= ben und bestimmt festgestellt werben, ob ber Berührungspuntt selbst eine anfängliche gleitende Geschwindigkeit besitt oder nicht. In dieser Beziehung wird fich denn auch für manche Fälle bie Frage zur Entscheidung aufbrängen, ob und unter welchen Verhältnissen eine augenblickliche ober sehr kurze Zeit wirkende Ursache für ben anfänglichen Zustand bes Systems bem anfänglichen Berührungspuntte eine fortschreitende, gleitende Geschwindigkeit ertheilen wirb, ob z. B. einer auf horizontaler Ebene ruhenden Rugel durch einen Stoß gleichzeitig eine gleitenbe und eine malzenbe Geschwindigkeit ertheilt wird ober ob blos die lettere. Wir werden auf diese Frage im folgenden Buche zurücktommen.

Endlich ist noch zu bemerken, daß für den Fall, wo sich der Körper mit einer Spize auf eine Fläche stütt, wo also der Berührungspunkt unveränderlich ist, statt der Gleichungen (148) zur Bestimmung der drehenden Bewegung wieder andere, den Gleichungen (145) entsprechende angewendet werden können, indem man durch den Berührungspunkt ein neues Coordinatenspstem, dessen Achsen die Hauptachsen des bewegten Körpers für diesen Punkt sind, legt und die Lage des Mittelpunktes der Masse in Bezug auf diese letztern Achsen such, um auch die Momente:

$$M\left(\mathcal{X}\frac{d^2 y_{\prime}}{dt^2} - \mathcal{Y}\frac{d^2 x_{\prime}}{dt^2}\right) , \quad u. \text{ f. f.}$$

welche die Componenten der drehenden Wirtung einer Kraft F, vorstellen, die im Mittelpunkte der Nasse angreift und deren fördernde Componenten nach den festen Achsen durch $M \frac{d^2 x}{dt^2}$, $M \frac{d^2 y}{dt^2}$, $M \frac{d^2 y}{dt^2}$, ausgebrückt sind, welche also die Bewegung eines materiellen Punktes von der Masse M in derselben Weise zu ändern vermag, wie es bei der Bewegung des Berührungspunktes der Fall ist, in andere zu vers

wandeln, beren Achsen mit den neuen Coordinatenachsen zusammenfallen. Die Gleichungen (146) werden dann wieder dazu dienen, um die Lage des neuen Coordinatenspstems in Bezug auf das parallel fortschreitende in Function der Zeit zu bestimmen.

Wenn sich der Bewegte mit einer Schneide oder Kante auf eine feste Ebene stütt, so kann man für den Fall, wo diese Kante nur eine parallel fortschreitende Bewegung erhält, wie in §. 214 deren Endpunkte als eigentliche Berührungspunkte und densenigen Punkt derselben als gemeinschaftlichen Anfangspunkt für das parallel fortschreitende und das sich drehende Coordinatenspstem wählen, für welchen die Achsen des lettern, die Hauptachsen des Körpers für diesen Punkt, die einfachste Lage erhalten. Muß dagegen auch eine drehende Bewegung der Kante berücksichtigt werden, so ist es für die Momente der Reibung nicht mehr gleichgültig, wie sich der resultirende Druck längs der Kante verstheilt, und die Gleichungen (148) sind nicht mehr frei von den Kräften kall näher eingehen wollten.

Für die Anwendung der vorhergehenden Erörterungen beschränke ich mich deshalb auch auf die Untersuchung der beiden in §. 215 bereits besprochenen einfachen Fälle, welche auch schon in den §§. 211 und 214 ohne Rücksicht auf Reibung betrachtet worden sind.

§. 217.

Rehmen wir zuerst ben homogenen parallelepipedischen Stab, welscher sich mit einer Kante auf eine horizontale Ebene stütt und durch sein Gewicht ohne anfängliche Geschwindigkeit auf dieselbe niederfällt. Diese feste horizontale Ebene sei die der xy und der xy, die Kante, mit welcher sich der Stad auf sie stütt, die Achse der z und in ihrer anfänglichen Lage die der x, ihr Mittelpunkt der Anfangspunkt für die z, p, z, die Achsen der positiven z und z seien im Sinne der Schwere oder abwärts gerichtet. Es genügen dann die beiden letzen der Gleichungen (148) zur Anslösung unserer Aufgabe; man hat für die erstern die Werthe:

$$\Sigma Y=0$$
 , $\Sigma Z=Mg$, $\mu=rac{1}{2}\pi$, $u=0$, $m=0$, $n=rac{1}{2}\pi$

und findet damit für die fortschreitende Bewegung die Beziehungen:

$$\begin{cases} M \frac{d^2 y_{,}}{dt^2} = \pm f N - M \frac{d^2 y_{,}}{dt^2}, \\ M \frac{d^2 z_{,}}{dt^2} = M g - M \frac{d^2 y_{,}}{dt^2} - N. \end{cases}$$

Da aber der Anfangspunkt der \mathbf{z} , \mathbf{y} , \mathbf{z} , dessen Coordinaten mit \mathbf{x}_i , \mathbf{y}_i , \mathbf{z}_i bezeichnet wurden, immer auch der festen Sbene angehören muß, deren Gleichung $\mathbf{z}=0$ ist, so hat man immer $\mathbf{z}_i=0$ und $\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{z}_i}{\mathrm{d}\,t^2}=0$, und die setzte der vorstehenden Gleichungen gibt sosort wie früher als resultirenden Druck auf die Ebene

$$N = Mg - M\frac{d^2B}{dt^2} = Mg - M\frac{d^2Z}{dt^2}$$

ba offenbar immer auch 3 = z ist. Wird dieser Werth dann in die erste jener Gleichungen eingeführt, so ergibt sich für die fortschreitende Bewegung der Berührungskante die einzige Gleichung:

a.)
$$\frac{d^2y}{dt^2} = \pm f\left(g - \frac{d^23}{dt^2}\right) - \frac{d^23}{dt^2},$$

in welcher für f das obere Zeichen genommen werden muß, so lange $\frac{d^2 N}{dt^2}$ positiv ist, das untere dagegen, wenn dieses Aenderungsgesetz negativ wird, und welche zeigt, daß y, constant, die Kante also unverrückt bleibt, so-lange unabhängig vom Zeichen von k

$$f\left(g-\frac{d^23}{dt^2}\right) > \frac{d^23}{dt^2}.$$

Um aber diese Bedingung näher untersuchen zu können, müssen wir auch die Gleichung für die drehende Bewegung des Systems aufstellen; dazu seien wieder k und l die Längen der zu der Ebene der pz parallelen Kanten des Stades, also A = 1 M(1² + k²) = 1 Ml,² das Massemoment desselben in Bezug auf die Berührungslinie oder die Achse der g, und I bezeichne den Winkel, welchen die durch den Schwerpunkt des Stades und die Mitte der untern Kante gezogene Serade mit der Achse der negativen z macht; es ist dann

$$\begin{split} \mathcal{E} \cdot \mathbf{m} \left(\mathfrak{h} \, \frac{d^2 \mathfrak{g}}{d \, t^2} - \mathfrak{g} \, \frac{d^2 \mathfrak{h}}{d \, t^2} \right) &= \mathfrak{A} \, \frac{d \mathfrak{h}}{d \, t} = \frac{1}{3} \, \mathbf{M} \, \mathbf{1},^2 \, \frac{d^2 \, \mathfrak{H}}{d \, t^2} \, , \\ \mathbf{3} &= -\frac{1}{2} \, \mathbf{1}, \cos \vartheta \qquad , \qquad \mathfrak{Y} = \frac{1}{2} \, \mathbf{1}, \sin \vartheta \, , \\ \frac{d^2 \mathbf{3}}{d \, t^2} &= \frac{1}{2} \, \mathbf{1}, \left[\cos \vartheta \left(\frac{d \vartheta}{d \, t} \right)^2 + \sin \vartheta \, \frac{d^2 \vartheta}{d \, t^2} \right], \, \frac{d^2 \mathfrak{Y}}{d \, t^2} = \frac{1}{2} \, \mathbf{1}, \left[\cos \vartheta \frac{d^2 \vartheta}{d \, t^2} - \sin \vartheta \left(\frac{d \vartheta}{d \, t} \right)^2 \right] \\ \mathbf{M}_x &= \mathbf{M} \, \mathbf{g} \, \mathfrak{Y} = \frac{1}{2} \, \mathbf{M} \, \mathbf{g} \, \mathbf{1}, \sin \vartheta \, , \end{split}$$

und die dritte der Gleichungen (148) wird damit

$$\frac{1}{3}l_{4}\frac{d^{2}\vartheta}{dt^{2}}=\frac{1}{2}g\sin\vartheta-\frac{1}{2}\frac{d^{2}\gamma}{dt^{2}}\cos\vartheta; \qquad (c.$$

sie kommt aber, so lange die Bedingung (b) besteht, auf die einfache:

$$1, \frac{\mathrm{d}^2\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t^2} = \frac{3}{2}\,\mathrm{g}\,\sin\,\vartheta$$

zurück, welche mit der in S. 179 für die Bewegung eines schweren Körpers um eine feste Achse abgeleiteten übereinstimmt, und deren erstes Integral wie dort den Ausbruck gibt:

$$l_{r}\left(\frac{d\vartheta}{dt}\right)^{2} = 3g\left(\cos\vartheta_{0} - \cos\vartheta\right). \tag{d}$$

Für das Ende dieser um die untere Kante wie um eine feste Achse patifindenden Bewegung hat man vermöge der Bedingung (b) die Gleichung:

$$fg - f \frac{d^2 3}{dt^2} - \frac{d^2 3}{dt^2} = 0$$

oder mit den obigen Werthen von $\frac{d^2 3}{dt^2}$ und $\frac{d^2 3}{dt^2}$

$$2fg-1, \frac{d^2\vartheta}{dt^2}(f\sin\vartheta+\cos\vartheta)-1, \left(\frac{d\vartheta}{dt}\right)^2(f\cos\vartheta-\sin\vartheta)=0.$$

Eliminirt man dann die Factoren $1, \frac{d^2 \cdot 9}{dt^2}$ und $1, \left(\frac{d \cdot 9}{dt}\right)^2$ mittels der Gleichungen (c) und (d), so folgt sie Bedingung:

4!—3 sin 9 (f sin 9+cos9)—6 (cos9—cos9) (f cos9—sin 9)=0, (e. mittels welcher der Winkel 9 bestimmt werden kann, für den die genannte Bewegung ihr Ende erreich. Zunächst wird man sich aber

burch bieselbe bavon überzeugen, ob im Ankange ber Bewegung die Berhältnisse von 30 und k der Art sind, daß kein Ausgleiten der Berührungskante stattsindet. Setzt man nämlich $\mathfrak{I}=\mathfrak{I}_0$, so wird die Bedingung (e) einfach

$$f(4-3\sin^2\theta_0)=3\sin\theta_0\cos\theta_0$$

ober

h.)
$$f = \frac{3 \sin \theta_0 \cos \theta_0}{4 - 3 \sin^2 \theta_0} = \frac{3 \sin \theta_0 \cos \theta_0}{1 + 3 \cos^2 \theta_0};$$

b. h. es muß f größer sein als dieser Werth, wenn für den Anfang der Bewegung die Gleichung (d) Anwendung sinden soll. Man sieht leicht daraus, daß f sehr klein sein darf, wenn \mathcal{I}_0 nahe an Rull oder nahe an \mathbf{I}_{π} liegt, daß es also einen größten Werth für f gibt, wenn man \mathcal{I}_0 von 0 bis \mathbf{I}_{π} wachsen läßt, und zwar sindet man leicht als entsprechende Werthe von $\cos \mathcal{I}_0$ und $\sin \mathcal{I}_0$

$$\cos\vartheta_0=\sqrt{\frac{1}{5}}\quad,\qquad \sin\vartheta_0=\sqrt{\frac{4}{5}}\;,$$

womit sich $\mathfrak{I}_0 = 63^{\circ}26'$, und dann als größter Werth von f

$$f=\frac{3}{4}$$

berechnet. Für $\theta_0 = 30^{\circ}$ hat man nur f = 0,3997 ober nahe 0,4.

Der größte Werth, welchen \mathcal{G}_0 und \mathcal{G} erhalten kann, ist $arc\,\cos\frac{k}{l_*}=arc\,\tan\frac{l}{k}$, also niemals $\frac{1}{2}\pi$; führen wir aber einsfach $\mathcal{G}=\frac{1}{2}\pi$, $\cos\mathcal{G}=0$ in die Bedingung (e) ein, so erhalten wir die Bedingung:

$$-\mathbf{f} = 6\cos\theta_0 ,$$

welche durch das Zeichen von f andeutet, daß wenn die drehende Bewegung um die untere Kante dis zu einem von $\frac{1}{4}\pi$ nicht mehr sehr entfernten Werthe von $\mathcal F$ reicht, das Aenderungsgeset $\frac{d^2 \mathcal F}{dt^2}$ negativ wird, indem nun der durch die Bewegung um sene Achse hervorgerusene dynamische Druck auf dieselbe übenwiegt. Führt man nämlich in den obigen Werth von $\frac{d^2 \mathcal F}{dt^2}$ in Function von $\mathcal F$ die Werthe für $\frac{d^2 \mathcal F}{dt^2}$

und $\left(\frac{d\,\vartheta}{d\,t}\right)^2$ aus den Gleichungen (c) und (d) ein, so findet man, daß man für das genannte Aenderungsgeset, also auch für den horizontalen Druck auf die Kante den Werth Rull erhält, wenn

$$\cos\vartheta = \frac{2}{3}\cos\vartheta_0$$

geworben ist, daß bemnach dieser Druck für ein noch größeres I das Zeichen ändert und positiv wird und daher der untern Kante noch zuletzt eine im Sinne der positiven y gerichtete Bewegung ertheilt, wo= bei die Reibung natürlich im Sinne der negativen y genommen wer= den muß.

Die Bedingungsgleichung (e) ist in Bezug auf cos I vom vierten Grade und läßt deßhalb keine einfache allgemeine Auflösung zu; löst man sie daher in Bezug auf f auf, wodurch man

$$f = 3 \sin \vartheta \frac{3 \cos \vartheta - 2 \cos \vartheta_0}{1 + 3 \cos \vartheta (3 \cos \vartheta - 2 \cos \vartheta_0)}$$

Werth, so überzeugt man sich leicht, daß es für f wieder einen größten Werth gibt, daß also für den Fall, wo f größer ist als dieser größte Werth, die vorherbesprochene drehende Bewegung fortdauert, die $\frac{d^2 y}{dt^2}$ Rull geworden ist und mit f das Zeichen wechselt, und bis zu jenem Werthe von I, durch welchen die Sleichung:

$$(1+9\cos^2\vartheta-6\cos\vartheta\cos\vartheta_0)$$
 f = $3\sin\vartheta(2\cos\vartheta_0-3\cos\vartheta)$

befriedigt wird. Diese Verhältnisse übersieht man am besten und besseichnet auch in jedem einzelnen Falle den Grenzwerth von 9 für die erste Annäherung am leichtesten, wenn man die Werthe von f für versschiedene Werthe von 9 berechnet und dieselben auch constructiv als Ordinaten einer Eurve darstellt, den Abscissen die entsprechenden Werthe von 9 sind. In Fig. 111 if eine folche Eurve für den Fall, wo 90 = 30° ist, für die Werthe wn 9 zwischen 30° und 60° gezeichnet; die Einheit sür die 9, in Seragesimal soraben ausgedrückt,

M 1 ,5, für die kagegen 5. Man hat für diesen Fall folgende Tabelle entsprechender Werthe von Jund k.

Für 9	= 3	00	wirb .	f = +	0,400
	=3	5			0,449
	== 4	0		=	0,474
•	= 4	1		=	0,475
	= 4	5		. ==	0,452
	= 5	0			0,327
	= 5	4º 44 ′			0,000
	= 6	0		= - ,	0,925
	=6	5		=	3,067
	= 7	6			10,862
	= 9	0		Comply Comply	5,196.

Man sieht aus bieser Tabelle und der Figur 111, daß wenn der Reibungseveffizient f zwischen 0,4 und dem Maximum 0,475 liegt, die einfache brehende Bewegung um die untere Kante zwischen $9=30^{\circ}$ und 9 = 41° enbigt; ist bagegen f größer als 0,475, so enbigt diese Bewegung erst zwischen etwa $9 = 58^{\circ}2'$ und $9 = 76^{\circ}$, wo die negativen f einen größten Werth erhalten, und man muß daher in diesem Falle f negativ nehmen, um den entsprechenden Grenzwerth von 9 zu erhalten. Im ersten Falle, so lange f < 0,475, folgt auf jene einfache brehende Bewegung ein Rudwärtsausgleiten ber untern Kante, im zweiten Falle bagegen, wo f > 0,475, folgt jener ersten Bewegung eine vorwärts eilende von sehr kurzer Dauer, und nur wenn f größer wäre als das negative Maximum 10,862, könnte der Mittel= punkt bes Stabes sich bis zu Ende in einem Kreisbogen bewegen, ober es müßte der Werth von 9, wenn der Stab auf der horizontalen Ebene aufliegt, viel kleiner als 76°, und dann f wenigstens der diesem 9 in der Figur entsprechenden Ordinate gleich sein.

§ 218.

Nach den vorhergehenden Ewrterungen können wir nun die Unter-

suchung der Bewegung unseres Stabes weiter verfolgen.

Wenn f größer ist als der ius der Bedingungsgleichung (h) sich ergebende Werth, in welchem Felle die untere Kante im Anfang der Bewegung unverrückt bleibt und der Schwerpunkt sich in einem Kreisbogen bewegt, und wenn der Wickel I, bestimmt worden, mit welchem diese Bewegung aufhört, so erhilt man die Winkelgeschwindigkeit φ ,

für das Ende dieser Bewegung durch die Gleichung (d) unter der Form:

$$\varphi_{\prime} = \sqrt{\frac{3g}{l_{\prime}}(\cos\vartheta_{0} - \cos\vartheta_{\prime})},$$

leitet daraus die Componenten V, und V, der fördernden Geschwindigkeit des Schwerpunktes ab und berechnet die Dauer t, dieser Bewegung durch die Auflösung des aus derselben Gleichung folgenden Integrals:

$$t_{i} = \sqrt{\frac{1}{3g}} \int_{\vartheta_{\bullet}}^{\vartheta_{i}} \frac{1}{\sqrt{\cos \vartheta_{0} - \cos \vartheta}},$$

welches bis auf das Zeichen mit dem in §. 179 abgeleiteten überein= stimmt. Endlich hat man für die Lage des Schwerpunktes am Ende bieser Bewegung

$$\Psi_{i} = \Psi_{i} = \frac{1}{2}l_{i}\sin\vartheta_{i}$$
, $\Psi_{i} = \vartheta_{i} = \frac{1}{2}l_{i}\cos\vartheta_{i}$.

Für den zweiten Theil der Bewegung und in den Fällen, wo k kleiner ist als der obengenannte Werth, müssen für die ganze Bewegung die Gleichungen (a) und (c) angewendet werden. Dazu drückt man den Factor $\frac{d^2y}{dt^2}$ in der letztern mittels der erstern und den Werthen von $\frac{d^2y}{dt^2}$ und $\frac{d^2y}{dt^2}$ in Function von 9 aus und gibt jener dadurch die Form:

$$(4-3\cos^2 9-3 \sin 9 \cos 9)\frac{d^2 9}{dt^2}$$

+3 (sin 9 cos 9 - f cos 29)
$$\left(\frac{19}{dt}\right)^2 = 6\frac{g}{l}$$
 (sin 9 - f cos 9),

oder indem man statt; $\frac{d\theta}{dt}$ die Winklgeschwindigkeit φ einführt und $12\frac{g}{l}$ durch β bezeichnet,

$$(4-3\cos^2\theta-3f\sin\theta\cos\theta)\frac{d\varphi^2}{d\theta};$$

$$+6(\sin\theta\cos\theta-f\cos^2\theta)\varphi=\beta(\sin\theta-f\cos\theta)$$

$$37*$$

Diese wenig einfache Gleichung kann baburch für die Integration vorbereitet werden, daß man in ähnlicher Weise wie in S. 156 für φ^2 zwei willfürliche Functionen u und w einführt und über diese so verfügt, daß die Gleichung auf eine mit zwei Gliebern zurückkommt. Gibt man nämlich unserer Gleichung die allgemeine Form:

$$A\frac{d\cdot \varphi^2}{d\vartheta} + B\varphi^2 = C$$

und sett nun

$$\mathbf{A} \, \boldsymbol{\varphi}^2 = \mathbf{u} \, \mathbf{w} \, \, ,$$

woburch man als Aenberungsgesetz in Bezug auf 9

$$A\frac{d \cdot \varphi^2}{d \vartheta} = u\frac{d w}{d \vartheta} + w\frac{d u}{d \vartheta} - \varphi^2 \frac{d A}{d \vartheta}$$

erhält, so wird bamit unsere Gleichung zuerst

$$u\frac{dw}{d\vartheta} + w\frac{du}{d\vartheta} + \left(B - \frac{dA}{d\vartheta}\right)\frac{uw}{A} = C$$

und kommt bann, wenn man

1.)
$$\frac{d\mathbf{w}}{d\vartheta} + \left(B - \frac{d\mathbf{A}}{d\vartheta}\right) \frac{\mathbf{w}}{\mathbf{A}} = 0$$

sest, auf die beiben Glieber:

$$\mathbf{m.)} \qquad \mathbf{w} \frac{\mathbf{d} \mathbf{u}}{\mathbf{d} \mathbf{9}} = \mathbf{C}$$

zurück. Für unsern Fall, wo man hat

$$\frac{dA}{d\vartheta} = 6 \sin \vartheta \cos \vartheta + 31 \sin^2 \vartheta - 31 \cos^2 \vartheta,$$

wird die Bedingungsgleichung (i)

$$\frac{dw}{d\vartheta} = w \frac{3f}{4 - 3\cos^2\vartheta - 3f\sin\vartheta\cos\vartheta} = w \frac{3f(1 + \tan^2\vartheta)}{1 + 3f\tan^2\vartheta + 4\tan^2\vartheta}$$

ober wenn man tang $\theta = t$, $1 + tang^2 \theta = \frac{dt}{d\theta}$ sept,

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{w}}{\mathrm{d}\,t} = \mathbf{w} \frac{3\mathrm{f}}{1 - 3\mathrm{f}\,t + 4\,t^2} \,.$$

Daraus zieht man leicht den Werth von w in Function von t und \mathfrak{I} dieser allgemeine Werth ist indessen nicht einsach genug, um mittels desselben den Werth von u aus der Gleichung (m) in Function von \mathfrak{I} zu bestimmen; die Auflösung unserer Aufgabe läßt sich deßhalb nur für besondere Fälle auf dem Wege der Annäherung weiter führen, wobei zu demerken ist, daß in dem Falle, wo die Bewegung mit einer einfachen Drehung des Stades um die untere Kante angefangen hat, die vorher bestimmten Werthe von \mathfrak{I} , und φ , als ansängliche zu nehmen sind. In dem besondern Falle, wo $\mathfrak{I}=4$, also $\mathfrak{I}=4$ und $\mathfrak{I}=30^\circ$ ist, so daß \mathfrak{I} , zwischen \mathfrak{I} 000 und \mathfrak{I} 1000 liegt, und daher der kleinste Werth von \mathfrak{I} 2000 ist, so daß \mathfrak{I} 3, zwischen \mathfrak{I} 3000 und \mathfrak{I} 4 und daher der kleinste Werth von \mathfrak{I} 3000 der \mathfrak{I} 4 nahe \mathfrak{I} 5 ist, hat man

$$1-3ft+4t^2=(2t-1)^2$$
,
$$\Delta \cdot \log n \, w = \Delta \cdot -\frac{2}{2t-1}, \quad w = e^{-\frac{2}{2t-1}}$$

indem man beide Seiten des unbestimmten Integrals mit einander Rull werden läßt, also w=1 nimmt, wenn $t=\infty$, $g=\frac{1}{4}\pi$ wird. Wan wird dann keinen sehr großen Fehler begehen, wenn man für die erste Annäherung in der Reihe:

$$\frac{2}{2t-1} = \frac{1}{t} + \frac{1}{2t^2} + \frac{1}{4t^3} + \text{etc.}$$

$$= \cot \vartheta \left(1 + \frac{1}{2} \cot \vartheta + \frac{1}{4} \cot^2 \vartheta + \text{etc.} \right)$$

für col F außerhalb der Klammer $f\pi - F$ setzt und dann innerhalb der Klammer den größten Werth f nimmt, wodurch sich der Exponent

$$\frac{2}{2t-1} = \frac{4}{3} \left(\frac{1}{2} \pi - 9 \right) = \frac{2}{3} (\pi - 29)$$

ergibt. Damit hat man bann weiter

$$\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{u}}{\mathrm{d}\,\vartheta} = \beta \left(\sin\vartheta - \frac{4}{3}\cos\vartheta\right) \mathbf{e}^{\frac{2}{3}(\pi - 2\vartheta)}$$

und zieht baraus burch Integration den einfachen Ausbruck:

$$\Delta u = \beta \Delta \cdot \cos \theta + (\pi - 2\theta)$$

ober wenn man den Werth von u, welcher dem anfänglichen Werthe I, von I entspeicht, mit u, bezeichnet,

$$u = u_1 + \beta \left(\cos \vartheta e^{\frac{1}{2}(\pi - 2\vartheta)} - \cos \vartheta_1 e^{\frac{1}{2}(\pi - 2\vartheta_1)}\right).$$

Damit finbet man sobann

$$\varphi^2 = \frac{\mathbf{u}\,\mathbf{w}}{\mathbf{A}} = \frac{1}{\mathbf{A}} \left[\mathbf{u}, \mathbf{e}^{\frac{1}{2}(2\vartheta - \pi)} + \beta \left(\cos \vartheta - \cos \vartheta, \mathbf{e}^{\frac{4}{8}(\vartheta - \vartheta,)} \right) \right],$$

also auch zur Bestimmung von u, bie Gleichung:

$$\varphi_{i}^{2}=\frac{1}{A_{i}}u_{i}e^{\frac{1}{8}(2\vartheta_{i}-n)},$$

worin zur Abkürzung A, den Werth von A für 3 = 3, vorstellt und worans

$$u_{r} = \Lambda_{r} \varphi_{r}^{2} e^{\frac{3}{8}(\pi - 2\vartheta_{r})}$$

folgt, so baß man nun für φ^2 ben Werth erhält:

$$\varphi^2 = \left(\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\right)^2 = \frac{1}{A} \left[(A,\varphi,^2 - \beta\cos\vartheta,) \, \mathrm{e}^{\frac{4}{3}(\vartheta-\vartheta)} + \beta\cos\vartheta \right].$$

Die endliche Lösung der Aufgabe hängt demnach noch von der angenäherten Bestimmung des Werthes, von t in diesem zweiten Theile der Bewegung ab oder von der Berechnung des Integrales:

$$\mathbf{i} = \int_{\vartheta}^{\vartheta} d\vartheta \cdot \left[\frac{\mathbf{A}}{(\mathbf{A}, \varphi,^{2} - \beta \cos \vartheta,) \mathbf{e}^{\frac{1}{3}(\vartheta - \vartheta,)} + \beta \cos \vartheta} \right]^{\frac{1}{4}}.$$

Wenn dieses gefunden ist, so zieht man aus der Gleichung (a), indem man darin y, + V wieder durch V erset, so daß sie der mittleren der Gleichungen (143) entspricht, und beachtet, daß in unserm jetzigen Falle f negativ zu nehmen ist, zuerst

$$\mathbf{V} = \mathbf{V} + f(\mathbf{V} - \mathbf{V}_i) - fgt$$

und burch eine zweite Integration folgt

$$\mathbf{Y} = \mathbf{Y}_{1} + f(\mathbf{Z} - \mathbf{Z}_{2}) + (\mathbf{V}_{1} - f\mathbf{V}_{2})t - \frac{1}{2}fgt^{2}$$

wobei noch zu beachten ist, daß man immer hat

$$\mathbf{z} = -\frac{1}{2} \mathbf{1}, \cos \vartheta.$$

Durch diese Gleichungen ist die Lage des Schwerpunktes für ein gegebenes I bestimmt, wenn man zuvor für dasselbe I den Werth von t berechnet hat.

Wenn f ziemlich klein ist und die Bewegung des Stades sogleich mit einem Ausgleiten der Berührungskante beginnt, so kann man für eine angenäherte Lösung der Aufgabe in den mit A und B bezeichneten Factoren in der Gleichung (k) die Glieder 3 f sin 9 cos 9 und f cos² 9 vernachlässigen, wodurch man aus der Gleichung (1)

$$B - \frac{dA}{dt} = 0 , \quad logn w = 0 , \quad w = 1$$

findet, und die Gleichung (m) gibt dann einfach

$$\mathbf{u} = \beta \left(\cos \vartheta - \cos \vartheta_0 + \mathbf{f} \sin \vartheta - \mathbf{f} \sin \vartheta_0\right),$$

da im jetzigen Falle ${\varphi_0}^2$ und demnach auch $\mathbf{u_0}$ Null ist. Man zieht daraus

$$\varphi^{2} = \left(\frac{\mathrm{d}\,\vartheta}{\mathrm{d}\,t}\right)^{2} = \frac{\mathrm{u}}{\mathrm{A}} = \beta \frac{\cos\vartheta - \cos\vartheta_{0} + \mathrm{f}\left(\sin\vartheta - \sin\vartheta_{0}\right)}{4 - 3\cos^{2}\vartheta}$$

und erhält so für die Zeit t das Integral:

$$t = \frac{1}{\sqrt{\beta}} \int_{\vartheta_0}^{\vartheta} \sqrt{\frac{4 - 3\cos^2\vartheta}{\cos\vartheta - \cos\vartheta_0 + f(\sin\vartheta - \sin\vartheta_0)}},$$

welches mit dem am Ende bes $\S.214$ bargestellten übereinstimmt, wenn man f=0 sest und für β seinen Werth $12\frac{g}{l}$ einführt.

Wenn man dann daburch t in Function von I berechnet hat, so gibt nun, da f positiv, Vo und V, Rull ist, die Gleichung (a) den Ausbruck:

$$\mathbf{Y} = \mathbf{Y}_0 + \frac{1}{2} \mathbf{f} \mathbf{g} \mathbf{t} - \mathbf{f} (\mathbf{Z} - \mathbf{Z}_0) ,$$

durch welchen für ein gegebenes I ober wieder die Lage der Hori= zontal=Projection des Schwerpunktet bestimmt wird.

S. 219.

Einfachere und vollständigere Ergebnisse bietet die Untersuchung ber Bewegung einer Rugel oder eines Cylinders auf einer geneigten Chene. *)

Diese Ebene nehme ich als Sbene der xy und lege die der xz durch den anfänglichen Ort des Schwerpunktes, welcher zugleich in der Achse der z liegen soll, und durch die Richtung der Schwere, so daß die Achse der x zu der von dem Schwerpunkte beschriebenen Bahn parallel ist, wenn diesem, wie ich voraussetze, keine oder nur eine zu derselben Achse parallele anfängliche Geschwindigkeit ertheilt wird. Die Achse der positiven z sei aufwärts gerichtet und a der keinste Winkel, den diese Achse, die Normale zur Ebene, mit der Richtung der Schwere bildet; man hat dann für die erste und dritte der Gleichungen (147), welche bei den gemachten Voraussetzungen für unsere Aufgabe hinreichen, die Werthe:

 $\Sigma X = Mg \sin \alpha$, $\Sigma Z = -Mg \cos \alpha$, $\cos \lambda = 0$, $\cos \lambda = 0$, $\cos \nu = -1$, $\cos \nu = 0$, und die genannten Gleichungen nehmen bamit die Form an:

$$\begin{cases}
M \frac{d^{2} x_{i}}{d t^{2}} = M g \sin \alpha - M \frac{d^{2} x_{i}}{d t^{2}} \pm f N, \\
M \frac{d^{2} z_{i}}{d t^{2}} = N - M g \cos \alpha - M \frac{d^{2} x_{i}}{d t^{2}}.
\end{cases}$$

Man hat ferner, wie leicht zu sehen ist, am Ende ber Zeit t immer $\mathbf{Z}=0$, $\mathbf{B}=r$, wenn r der Halbmesser des die seste Sene berührenden verticalen Kreisschnittes ist; man darf aber daraus noch nicht schließen, daß man deswegen auch $\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{Z}}{\mathrm{d}\,t^2}=0$ und $\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{B}}{\mathrm{d}\,t^2}=0$ sehen könne; denn in dem setzigen Falle ist der Berührungspunkt veränderlich, und die Aenderungsgesetze $\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{Z}}{\mathrm{d}\,t^2}$ und $\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{B}}{\mathrm{d}\,t^2}$ brücken die Aenderung der Geschwindigkeiten $\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{B}}{\mathrm{d}\,t}$ und $\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{B}}{\mathrm{d}\,t^2}$ brücken die Aenderung der Geschwindigkeiten $\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{B}}{\mathrm{d}\,t}$ und $\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{B}}{\mathrm{d}\,t^2}$

^{*)} Statt einer Rugel ober eines Chlinders fann auch jeder-andere Umdrehungs, körper genommen werden, welcher so beschaffen ift, daß seine Achse eine herizontale Lage behält, wenn er auf eine horizontale Ebene frei aufgelegt wird, und unter der Boraussehung, daß auch auf der geneigten Ebene der Achse am Ansange der Bewegung eine horizontale Lage gegeben wird.

Beit t x,, y,, z, sind, und welcher im folgenden Augenblicke nicht mehr Berührungspunkt ist. Um demnach zu sinden, was jene Aenderungsgesetze in unserm Falle werden, denken wir uns den Berührungspunkt einen Augenblick als einen festen Punkt und den Körper um diesen in Bewegung begriffen; sei dann I wieder der Winkel, welchen der durch diesen Punkt gezogene Durchmesser am Ende der Zeit t mit der Achse der z bildet, so daß man allgemein hat

$$\mathcal{Z} = r \sin \vartheta , \qquad \mathcal{Z} = r \cos \vartheta ,
\frac{d\mathcal{Z}}{dt} = r \cos \vartheta \frac{d\vartheta}{dt} , \qquad \frac{d\mathcal{Z}}{dt} = -r \sin \vartheta \frac{d\vartheta}{dt} .$$

Am Ende der Zeit tift aber I jedesmal Rull; man hat daher immer

$$\frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}t} = r\frac{\mathrm{d}\theta}{\mathrm{d}t} = r\varphi \quad , \quad \frac{\mathrm{d}x}{\mathrm{d}t} = 0$$

und findet demnach in unserm Falle die Werthe:

$$\frac{d^2\mathcal{X}}{dt^2} = r\frac{d^2\mathcal{Y}}{dt^2} = r\frac{d\varphi}{dt} \quad , \quad \frac{d^2\mathcal{Y}}{dt^2} = 0 \; ,$$

worin φ nun die Winkelgeschwindigkeit des Systems um eine durch den augenblicklichen Berührungspunkt gelegte horizontale Achse bedeutet. Endlich gehört dieser Berührungspunkt immer der festen Ebene der xyan; man hat daher auch immer

$$\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{z}_{i}}{\mathrm{d}\,\mathfrak{t}^2}=0\;,$$

und die zweite der Gleichungen (p) wird einfach

$$N = Mg \cos \alpha$$
.

Damit und mit dem obigen Werthe von $\frac{d^2 \mathcal{Z}}{d t^2}$ nimmt die erste die Korm an:

$$\frac{d^2 x_{\prime}}{dt^2} = g \left(\sin \alpha - i \cos \alpha \right) - r \frac{d \varphi}{dt}$$
 (q.

und gibt durch die erste Integration, wenn man die fördernde Geschwindigkeit $\frac{dx}{dt}$ des Berührungspunkes in Bezug auf die festen Coorsbinatenachsen oder die gleiten de Seschwindigkeit des Mittelpunktes mit u und die fördernde relative Geschwindigkeit $\frac{d\mathcal{Z}}{dt} = r\varphi$ des lettern

in Bezug auf ben Berührungspunkt ober seine wälzende Geschwindigkeit mit w, die anfänglichen Werthe dieser Beränderlichen mit us und we bezeichnet,

r.)
$$u = u_0 + gt(\sin \alpha - f\cos \alpha) - (w - w_0).$$

Die zweite der Gleichungen (148) brückt die drehende Betwegung um die durch den augenblicklichen Berührungspunkt gelegte horizontale Achse der H aus; für unsern Fall wird dieselbe

$$\mathfrak{B}\frac{\mathrm{d}\,\mathbf{q}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}}=\mathrm{Mrg}\sin\alpha-\mathrm{Mr}\,\frac{\mathrm{d}^2\mathbf{x}_{,}}{\mathrm{d}\,\mathbf{t}^2}\;,$$

ober wenn man das Massemoment **B** in Bezug auf jene Achse durch $M(k^2+r^2)$ bezeichnet, so daß Mk^2 das Massemoment in Bezug auf die parallele geometrische Achse des Körpers vorstellt, und beachtet, daß in unserm Falle $q=\varphi$ ist, einfacher

s.)
$$(k^2 + r^2) \frac{d\varphi}{dt} = rg \sin \alpha - r \frac{du}{dt} .$$

Man zieht baraus burch einmalige Integration die Gleichung:

t.)
$$w - w_0 = \frac{r^2}{k^2 + r^2} (gt \sin \alpha + u_0 - u);$$

man muß sich aber wohl hüten, hier die Differenz u — uo mittels ber Gleichung (r) eliminiren zu wollen; man muß vielmehr wieder zuvor die Fälle unterscheiden, für welche in der Gleichung (q) die fördernde Wirkung der Reibung kleiner oder größer ist als die der andern Kräfte. Die Grenze dieser Fälle wird durch die Bedingungsgleichung:

g sin
$$\alpha - r \frac{d\varphi}{dt} - fg \cos \alpha = 0$$
,

ober wenn man durch Elimination von $\frac{du}{dt}$ aus den Gleichungen (q)

und (s) ben Werth von $r\frac{\mathrm{d}\,\varphi}{\mathrm{d}\,t}=\frac{r^2}{k^2}\,\mathrm{fg}\,\cos\alpha$ bestimmt und einführt,

u.)
$$\sin \alpha - \frac{k^2 + r^2}{k!} f \cos \alpha = 0.$$

Für die homogene Rugel z. B. ist $k^2 = \frac{2}{3}r^2$, für den homogenen Cylinder $k^2 = \frac{1}{4}r^2$; für die erstere hat man also, um die betreffenden Fälle zu unterscheiden, die Bedingung:

$$\sin\alpha - \frac{7}{2}f\cos\alpha = 0$$

Für ben zweiten Körper bagegen wird sie

$$\sin \alpha - 3f \cos \alpha = 0$$
.

Sobald man nämlich weiß, daß

$$\sin \alpha > \frac{k^2 + r^2}{k^2} f \cos \alpha$$
 ober $\tan \alpha > \frac{k^2 + r^2}{k^2} f$,

so kann man unbedenklich in den Gleichungen (q) und (s) ober (r) und (t) die Eliminationen vornehmen und sie dadurch auf die den Gleichungen (143) und (144) entsprechende Form bringen; man sindet so aus (q) und (r)

$$\frac{d^2 \mathbf{x}}{dt^2} + \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} = \frac{d^2 \mathbf{X}}{dt^2} = g(\sin \alpha - f \cos \alpha)$$

$$\mathbf{u} + \mathbf{w} = \mathbf{v} = \mathbf{v}_0 + gt(\sin \alpha - f \cos \alpha)$$

und schließt daraus, daß in diesem Falle die Geschwindigkeit des Mitztelpunktes der Masse dieselbe ist, wie bei einem gleitenden Körper unter sonst gleichen Umständen; man sindet aber ferner aus (s) und (t) wie oben

$$r \frac{d\varphi}{dt} = \frac{dw}{dt} = \frac{r^2}{k^2} fg \cos \alpha$$

$$w = w_0 + \frac{r^2}{k^2} fg t \cos \alpha$$

und bamit aus (q) und (r) wieber

$$u = u_0 + gt \left(\sin \alpha - \frac{k^2 + r^2}{k^2}f\cos \alpha\right),$$
 (v.

und diese Ausbrücke lehren den Antheil kennen, welchen die gleitende Geschwindigkeit, und den, welchen die wälzende Bewegung an der

ganzen Geschwindigkeit V des Mittelpunktes hat; es ist dann auch nicht schwet, darans abzuleiten, welcher Theil des beschriebenen Weges von dem Körper mit gleitender, und welcher mit wälzender Betwegung zu= rückgelegt wird.

In benjenigen Fällen bagegen, in welchen

$$lany \alpha < \frac{k! + r^2}{k^2}f,$$

mussen die Gleichungen (r) und (t) angewendet werden, und es ist bann wieder in Befress der anfänglichen Geschwindigkeit wohl zu unter-

scheiben, wie groß die anfängliche gleitende Geschwindigkeit des Berührungspunktes und wie groß die anfängliche Geschwindigkeit der wälzenden Bewegung ist.

Wenn der Körper seine Bewegung ohne anfängliche gleitende Geschwindigkeit beginnt, so hat man immer

$$\mathbf{u} = 0$$
 , $\mathbf{v} = \mathbf{w}$,

und die Gleichung (t) gibt einfach

$$\mathbf{v} = \mathbf{w} = \mathbf{w}_0 + \frac{\mathbf{r}^2}{\mathbf{k}^2 + \mathbf{r}^2} \operatorname{gt} \sin \alpha$$
.

So hat man für eine Rugel, welche ohne alle anfängliche Geschwinbigkeit auf einer so geneigten Ebene herabrollt, daß tang $\alpha < 1$ ift, für die Geschwindigkeit des Mittelpunktes die Gleichung:

$$\dot{\tilde{\mathbf{V}}} = \frac{5}{7} \operatorname{gt} \sin \alpha$$
,

für bie eines Cylinders bagegen, so lange $tang \alpha < 3 f$ ist,

$$\ddot{V} = \frac{2}{3} \operatorname{gt} \sin \alpha$$
.

Besitzt der Körper bagegen eine anfängliche gleitende Geschwindigkeit u, , so wird diese nach der Gleichung:

$$u = u_0 - gt\left(\frac{k^2 + r^2}{k^2}f\cos\alpha - \sin\alpha\right)$$

fortwährend abnehmen, nach ber Zeit

$$t_{r} = \frac{u_{0}}{g\left(\frac{k^{2} + r^{2}}{k^{2}}f\cos\alpha - \sin\alpha\right)}$$

Rull geworden fein und von da an Anll bleiben. Es beginnt also mit diesem Zeitpunkte die einfache wälzende Bewegung, für welche man nun die Gleichung:

$$w = w, + \frac{r^2}{k^2 + r^2}g(t-t_i) \sin \alpha$$

erhält, worin w, die wälzende Geschwindigkeit bedeutet, die sich der Körper in der Zeit t, erworben sat, und für welche man

$$w_{0} = w_{0} + u_{0} \frac{r^{2} f \cos \alpha}{(k^{2} + r^{2}) f \cos \alpha - k^{2} \sin \alpha}$$

findet, wenn man in die Gleichung:

$$w = w_0 + \frac{r^2}{k^2} fgt \cos \alpha ,$$

welche bis zur Zeit t, gültig bleibt, den obigen Werth von t, für t einführt.

Bu ben Fällen, in welchen

lang
$$\alpha < \frac{k^2 + r^2}{k^2} f$$
,

gehört offenbar und namentlich berjenige, wo der Umdrehungskörper sich auf einer horizontalen Sbene bewegt, wo also $\alpha=0$ ist. In diesem Valle werden unsere Gleichungen (r) und (t)

$$u = u_0 - fgt - (w - w_0) w = w_0 - \frac{r^2}{k^2 + r^2} (u - u_0)$$
(w.

und die erste nimmt für den anfänglichen Theil der Bewegung, so lange noch eine gleitende Geschwindigkeit vorhanden ist, auch durch Elimination von w — wo die der Gleichung (v) entsprechende Form an:

$$u = u_0 - \frac{k^2 + r^2}{k^2} fgt$$
;

sie zeigt so, daß u nach einer Zeit in sür welche man hat

$$t_{r} = \frac{k^{2}}{k^{2} + 1^{2}} \frac{u_{0}}{fg}$$
,

Rull wird und Rull bleibt. Während bieser Zeit hat man dann wie oben

$$w = w_0 + \frac{r^2}{k^2} fgt;$$

es wird daher am Ende berselben

$$w_{\prime} = w_{0} + \frac{r^{2}}{k^{2} + r^{2}} u_{0}$$

und mit dieser constanten Geschwindiskelt rollt der Körper von da an zufolge der zweiten der Gleichungen (v), in welcher nun das Gliedmit u — u. wegfällt, gleichförmig fort.

Wird bem Körper bagegen eine im Sinne der negativen x gerichtete anfängliche gleitende Geschwindigkeit uo ertheilt, während
die wälzende im positiven Sinne gerichtet ist, so daß aber seme
größer ist als diese und daher auch die resultirende Geschwindigkeit

— (uo — wo) = — Wo negativ wird, so hat man auch f mit entgegen=
gesehtem Zeichen zu nehmen und sindet damit für den Anfang der
Bewegung

$$\begin{cases} u = -u_0 + \frac{k^2 + r^2}{k^2} fgt, \\ w = w_0 - \frac{r^2}{k^2} fgt; \end{cases}$$

die gleitende Geschwindigkeit wird also wieder Rull nach der Zeit:

$$t_{r}=\frac{k^2}{k^2+r^2}\frac{u_0}{fg},$$

und am Ende berselben hat man

w, =
$$w_0 - \frac{r^2}{k^2 + r^2} u_0$$
.

Dieser Werth wird negativ, wenn \mathbf{u}_0 , das wir größer als \mathbf{w}_0 vorausgesetzt haben, auch größer ist als $\frac{k^2+r^2}{r^2}$ \mathbf{w}_0 , und in diesem Falle
rollt der Körper mit dieser Geschwindigkeit \mathbf{w} , im Sinne der anfäng=
lichen Geschwindigkeit wetter. Ist dagegen

$$\quad \quad \text{uo} > w_0 \quad \text{and} \quad < \frac{k^2 + r^2}{r^2} w_0 ,$$

so bleibt w, positiv, und der Körper muß von der Zeit t, an sich mit der Geschwindigkeit w, im Sinne der positiven x gleichförmig sortsbewegen; es muß also auch væher einen Zeitpunkt. gegeken haben, we die resultirende Geschwindigkeit V, die anfangs negativ wax, Nuk wurde und das Zeichen wechselte; diese Zeit t, folgt aus der Bedingung:

$$\mathbf{v} = \mathbf{u} + \mathbf{w} = -(\mathbf{u}_0 - \mathbf{w}_0) + \mathbf{f} \mathbf{g} \mathbf{t}_w = 0$$
,
$$\mathbf{t}_w = \frac{\mathbf{u}_0 - \mathbf{w}_0}{\mathbf{f} \mathbf{g}}$$

und da diese Zeit kleiner sein muß, als t,, weil diese, Bedingung nur während dieser Zeit gültig ist, so hat wan für das Eintreten dieses Falles die Bedingung:

$$u_0 - w_0 < \frac{k^2}{k^2 + r^2} u_0$$

ober wie vorher

$$u_0 < rac{k^2 + r^2}{r^2} w_0$$
 .

Wir haben bemnach in diesem Falle brei Bewegungen; zuerst eine gleich= förmig verzögerte im Sinne ber negativen x ober ber anfänglichen gleitenden und resultirenden Geschwindigkeit, welche bis zum Ende der Zeit t, dauert und für welche die Gleichungen (x) gelten oder die daraus folgende:

 $\mathbf{V} = - (\mathbf{V_0} - \mathbf{fgt}) . \tag{y.}$

Am Ende dieser Zeit t" hat man zufolge der Gleichungen (x)

$$- u_{n} = u_{0} - \frac{k^{2} + r^{2}}{k^{2}} (u_{0} - w_{0}) = \frac{r^{2}}{k^{2}} \left(\frac{k^{2} + r^{2}}{r^{2}} w_{0} - u_{0} \right)$$

$$w_{n} = w_{0} - \frac{r^{2}}{k^{2}} (u_{0} - w_{0}) = \frac{r^{2}}{k^{2}} \left(\frac{k^{2} + r^{2}}{r^{2}} w_{0} - u_{0} \right)$$

$$V_{n} = u_{n} + w_{n} = 0$$

Dann folgt eine gleichförmig beschleunigte Bewegung im Sinne der positiven x vom Eude der Zeit t" bis zum Ende der Zeit t,, für welche sich die Gleichungen ergeben:

$$u = u_{n} + \frac{k^{2} + r^{2}}{k^{2}} fg(t - t_{n})$$

$$w = w_{n} - \frac{r^{2}}{k^{2}} fg(t - t_{n})$$

und woraus nun, da w, + u, = 0 ist, ...

$$\mathbf{V} = \mathbf{fg} \left(\mathbf{1} - \mathbf{t}_{*} \right)$$

als resultirende Geschwindigkeit hervergeht. *) Führt man dann in diese Gleichungen die Werthe von t, and t" ein, mit welchen man

$$\mathbf{V} = -(\mathbf{V}_1 - \mathbf{fgt})$$

schließen, daß wenn $V_0 = 0$ geworden ft, $V = fg(t - t_n)$ sein muß, da die Reibung wie Bewegung erzeugen kain, wenn die Geschwindigkeit Kull ist ober geworden ist, und diese Gleichung ist falsch, sobald man $t > t_n$ numt,

ober überhaupt, wenn
$$w_o = \text{ober} \lessdot \frac{r^2}{k^2 + r^2} u_o$$
 ist.

^{*)} Man barf aber nicht gerabezu aus ber Gleichung:

$$t_{r}-t_{s}=\frac{1}{fg}\left(w_{0}-\frac{r^{2}}{k^{2}+r^{2}}u_{0}\right)$$

findet, so erhalt man fur das Ende der Zeit t, die Werthe:

$$\begin{split} u_{,} &= \frac{k^2 + r^2}{k^2} \left(w_0 - \frac{r^2}{k^2 + r^2} u_0 \right) - \frac{r^2}{k^2} \left(\frac{k^2 + r^2}{r^2} w_0 - u_0 \right) = 0, \\ w_{,} &= \frac{r^2}{k^2} \left(\frac{k^2 + r^2}{r^2} w_0 - u_0 \right) - \frac{r^2}{k^2} \left(w_0 - \frac{r^2}{k^2 + r^2} u_0 \right), \\ W_{,} &= w_{,} = w_0 - \frac{r^2}{k^2 + r^2} u_0, \end{split}$$

wie oben. Von da an beginnt endlich die im positiven Sinne fortzehende gleichförmige Bewegung mit der constanten Geschwindigkeit $V_{\cdot} = w_{\cdot}$.

In dieser letten Betrachtung ist die vollständige und ungezwungene Erklärung des bekannten Versuches mit einer Billard = Rugel enthalten, welche durch einen nahe vertical geführten, stark tangirenden Schlag mit der Hand sortgetrieben wird und gleichzeitig eine entgegengesetzt wirtende drehende Bewegung erhält und deshalb nach kurzer Zeit mit einer meistens kleineren Geschwindigkeit zurückrollt. Wenn dieser Versuch gelingen soll, so muß nach dem Obigen, da für die Rugel $k^2 = \frac{3}{4}r^2$ ist,

$$w_0$$
 zwischen u_0 und $\frac{5}{7}u_0$

liegen. Nehmen wir das Mittel μ_0 , so werden die beiden entgegen= gesetzten Geschwindigkeiten am Ende der Zeit i,

$$-u_{*}=w_{*}=\frac{1}{2}u_{0}$$
,

und die Augel rollt vom Ende der Zeit t, an mit der constanten Geschwindigkeit

$$\mathbf{v}_{\bullet} = \mathbf{w}_{\bullet} = \frac{1}{7}\mathbf{u}_{0} = \mathbf{v}_{0}$$

fort, ober vielmehr sie würde fortrollen, wenn keine andern Widerstände vorhanden wären, als die einfache gleitende Reibung.

Nimmt man z. B. $u_0 = g$, $w_0 = fg$, $V_0 = fg$, f = f, so sindet man für die Dauer der gleichförmig verzögerten Bewegung

* = ? Secunde, und der Weg, welcher im Sinne dieser Bewegung zurückgelegt wird, und für welchen man die Gleichung:

$$X_{a} = V_{0}t_{a} - \frac{1}{2}fgt_{a}^{2} = \frac{1}{2}\frac{V_{0}^{2}}{fg}$$

Werth & Secunden = $2t_{s}$; es dauert also auch die rückwärts gehende gleichförmig beschleunigte Bewegung & Secunde; der entsprechende Weg ist ebenfalls gleich 0^m , 30, und da auch $V_s = V_0$ ist, so kommt die Rugel an dem Orte, von dem sie nach der Rechten hin fortgetrieben wurde, nach & Secunde mit der anfänglichen Geschwindigkeit wieder an und rollt mit dieser Geschwindigkeit nach der Linken hin gleichförmig weiter.

Wenn endlich we gerade gleich $\frac{r^2}{k^2+r^2}$ we und wie bisher der wo dem Sinne nach entgegengesest ist, so wird w gleichzeitig mit u und V Rull; der Bewegte kommt daher in diesem Falle nach der Zeit t, = t, zur Ruhe, wie ein Körper, welcher nur gleiten kann.

Alle diese Ergebnisse stehen in bester Uebereinstimmung mit der Greschrung und folgen, wie man sieht, un gezwungen aus unsern Gleichungen (q) und (s), oder allgemeiner betrachtet, aus den Gleichungen (147) und (148), während die Anwendung der Gleichungen (143) und (144) für die Fälle, wo tang $\alpha < \frac{k^2 + r^2}{k^2}$ sift, nur mittels unrichtiger oder ungerechtsertigter Annahmen oder künstlicher Wendungen zu den oden erhaltenen Ergebnissen sührt, wie es in Betress der von Poisson, Hrn. Prosessor Burg und Hrn. Dr. Broch gegebenen Aufslösungen unserer letzen Aufgabe der Fall ist. *)

į

Potison hat in seiner Traits do mecanique, II, S. 464 insbesondere die Bewegung einer Augel auf einer horizontalen Edene untersucht oder viels mehr besprochen, da die von ihm angegebenen Gesehe dieser Bewegung ans den von ihm zu Grunde gelegten Gleichungen (d) pag. 251, welche sich übrigens speciell nur auf den digen Kull mit der Billard-Angel beziehen, nicht kreng hervorgehen. Dan während zuerst diese Gleichungen (d) als die ursprünglichen erscheinen, und der Werth von v (unserm u entsprechend) als eine Folge dersehen, so werden nachher umgelichet die Werthe von $\frac{dx}{dt}$ und w nach dem son v bestimmt. Wenn aber, wie es der Angenschein lehrt, die Werthe ion $\frac{dx}{dt}$ und w nicht für alle Werthe Decker, handbuch der Wechanit II.

III. Relative Bewegung eines festen Systems.

§. 221.

Werfen wir endlich noch einen Blid auf die relative Bewegung eines festen Spstems oder auf diejenige Bewegung, welche ein festes Spstem für einen Beobachter zu haben scheint, der selbst in Bewegung begriffen ist. — Wir werden dazu wieder wie im letzen Kapitel des ersten Buches ein Coordinatenspstem der ξ , η , ζ annehmen, gegen welches der Beobachter eine unveränderliche Lage behält, und die Bewegung des festen Spstems auf dieses neue in Bewegung begriffene Coordinatenspstem beziehen. Es wird dann sogleich einleuchten, daß die Gleichungen (136) für die fortschreitende Bewegung des festen Spstems oder des Mittelpunktes seiner Masse durch eine Reihe ähnlicher Umwandslungen, wie sie in dem genannten Kapitel des ersten Buches vorgenommen

von t richtig sind, wie darf man annehmen, daß der darans abgeleitete Ausdruck für v richtig sei, und wenn, wie Poisson Seite 252 sagt, die in den Schwerpunkt versehte Reibung es ist, welche die Billards Augel gegen den Ort, von dem sie ausgegangen, zurücksührt, so ist darnach nicht einzusehen, warum diese Kraft nicht auch ferner wirft und die Bewegung in dieser Richtung fort und fort beschleunigt. Endlich solgt aus der Bedingung v = 0 wohl

$$\frac{dx}{dt} = -c\omega,$$

aber es ist nirgends ein analytischer Ginnb zu entbeiten, warnm biese Geschwindigkeiten constant werden; jene Bedingung bestimmt vielmehr mit den Gleichungen (d) verdunden aur einen einzigen Werth für t oder einen Zeitpunkt, wo sie erfällt ist, aber darüber hinaus gar nichts. — Gr. Prosessor Burg und Gr. Dr. Broch haben, der exstere in dem "Supplement zum Compendium der populären Mechanit," Ausgabe 51, der letztere in seinem "Lehrbuch der Mehanit," l. Abtheilung, L. 129, die Beswegung einer Augel oder eines Chlinders auf der geneigten Genn, dehandelt und sich zu der Aunahme genöthigt gesehen, der erstere, das in allen Fällen, wo sang er woder Ji ist, koas a fain genommen werden könne, der letztere, das die Reibung k — oder (k) sei, wenn k den Rormals druck bedeute, also der erstere zu einer Annahme, welche nur dadurch gesrechtserigt wird, daß sie die Unersuchung mit der Ersahrung in Uebereins stimmung bringt, der letztere zu einer gänzlich unrichtigen.

wurden, für die relative Bewegung dieses Punktes drei den Gleichungen (112) (f. 119. daselbst) entsprechende:

$$M \frac{d^2 \xi}{dt^2} = Z + F \cos t'$$
 $M \frac{d^2 \eta}{dt^2} = H + F \cos m'$
 $M \frac{d^2 \zeta}{dt^2} = Z + F \cos n'$

werben, worin nun ξ , η , ζ , die Coordinaten des Mittelpunktes

geben werben, worin nun ξ , η , ζ , die Coordinaten des Mittelpunktes der Masse in Bezug auf die Coordinatenachsen der ξ , η , ζ bedeuten, Ξ , H, Z die entsprechenden Componenten einer fördernden Resultirenden Resultirenden Rustigen Kräfte und der son entgegengesetztem Sinne genommenen Kräften Ru und Ru entsteht, durch die der Mittelpunkt der Masse die selbe Bewegung erhalten kann wie ein Punkt von gleicher Masse, der mit dem deweglichen Coordinatenspstem sest ungenblicke die Bewegungssgröße 2M φ V $_{\xi}$ ein θ in der Einheit der Jeit zu erzeugen vermag (I. Buch, ξ . 119). Es gelten demnach wieder alle Gesetz für die relative Bewegung eines materiellen Punktes auch für die relative fortschreitende Bewegung eines seines sesten Systems oder des Mitzetelpunktes seiner Masse.

Was endlich noch die relative drehende Bewegung eines festen Systems betrifft, so wird man aus der Form der Gleichungen (137) und aus den Umwandlungen, durch welche dieselben in §. 204 abgeleitet wurden, sogleich schließen, daß diese Gleichungen in Bezug auf ein mit dem Beobachter parallel zu sesten Achsen fortschreitendes Coordinatenspstem unverändert bleiben, daß also auch die relative drehende Bewegung eines sesten Systems um seinen Mittelpunkt in Bezug auf ein parallel fortschreitendes Coordinaten= System dieselbe ist, wie die absoluse drehende Bewegung.

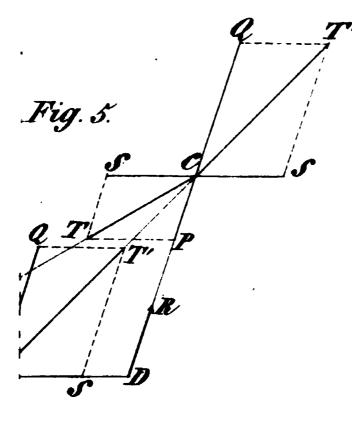
Besitt bagegen bas mit dem Bepbachter bewegliche Coordinaten= System auch eine gegebene brehende Etwegung in Bezug auf die sesten Achsen, so können durch die bekannten Gesetze oder die Bedingungen derselben die Winkel 9, ω , ψ , welche die beweglichen Achsen mit den festen am Ende der Zeit t bilden, in Function dieser letztern Veränder- lichen ausgebrückt werden, und der einfachste Weg zur Bestimmung der

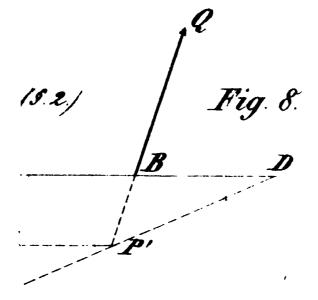
relativen brehenden Bewegung eines festen Ststoms um den Mittelpunkt seiner Masse in Bezug auf ein sich brehendes Coordinatenspstem wird darin bestehen, zuerst durch die Gleichungen (138) und (129) die Winkelgeschwindigkeiten p, q, r um seine natürlichen Drehungsachsen in Function der Winkel r, ψ , ω , durch welche die Lage dieser Achsen gegen ein sestes Coordinatenspstem bestimmt wird, und dann diese selbst in Function der Zeit t auszudrücken, d. h. die Gesehe der ab solutien drehenden Bewegung des Spstems um seinen Mittelpunkt darzustellen. Sind dann r, r, r, r die Winkel, durch welche die Lage dieser natürzlichen Drehungsachsen in Bezug auf die beweglichen Coordinatenachsen sestgestellt werden soll, so hat man einsach

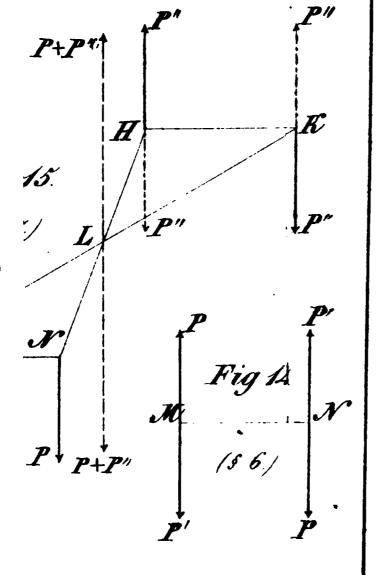
$$\theta' = \theta - \theta$$
, $\psi' = \psi - \psi$, $\omega' = \omega - \omega$,

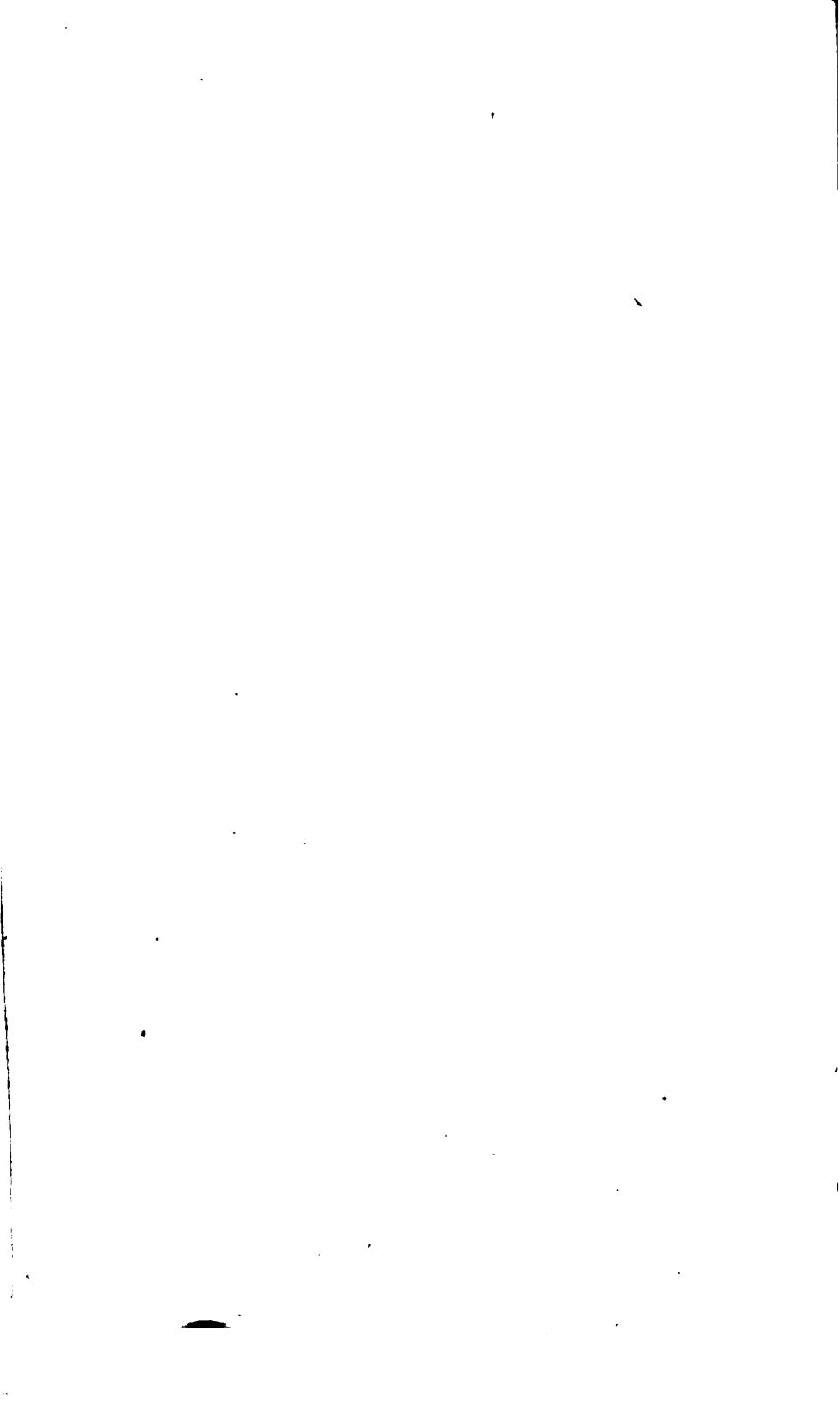
und wenn daraus auch die zuletzt genannten Winkel in Function der Zeit t abgeleitet sind, so kann man mittels ihrer wieder umgekehrt die relativen Winkelgeschwindigkeiten p', q', r' nm die drei Hauptachsen im Mittelpunkte aus den Gleichungen (129) berechnen, womit die Gesetze der relativen drehenden Bewegung bekannt sein werden.

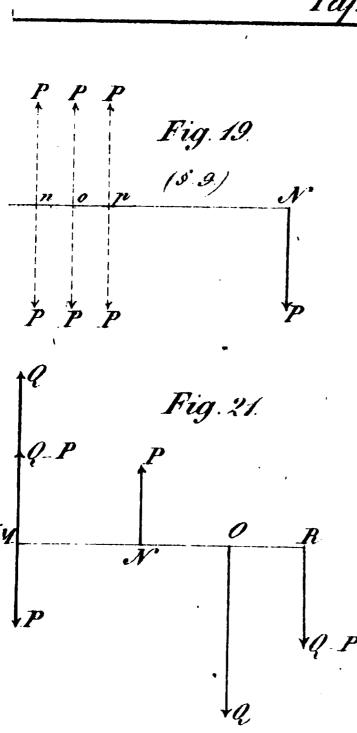
Diese relative brehende Bewegung eines festen Systems hat indessen bis jest für die Anwendung so wenig Interesse, daß ich mich begnügen muß, die Untersuchung derselben hiemit angedeutet zu haben.

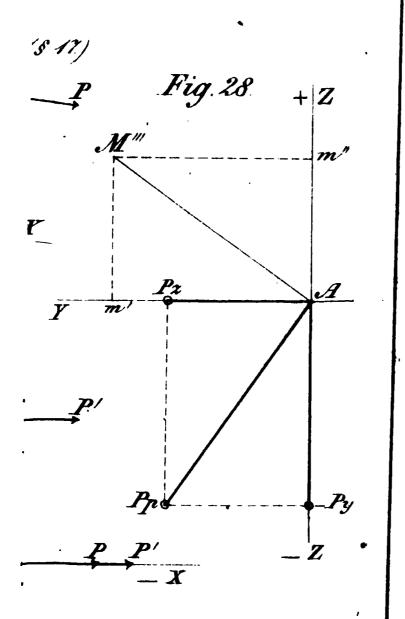




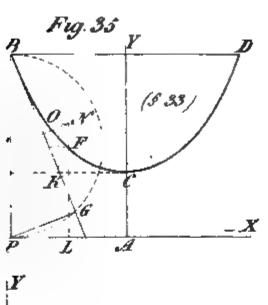


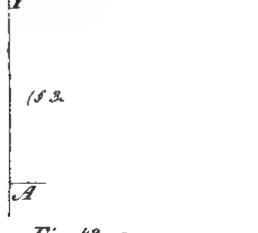


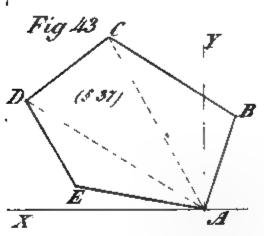


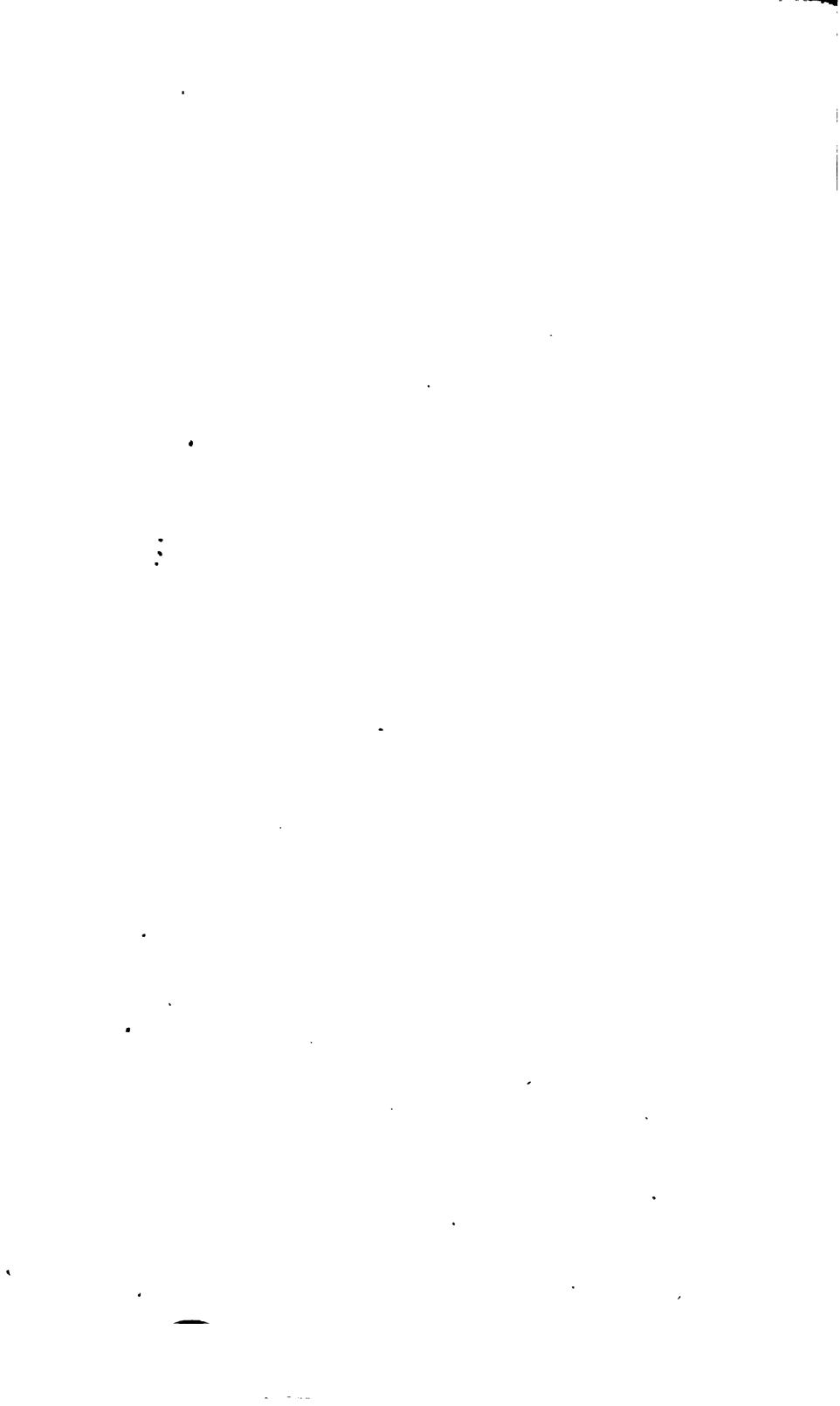


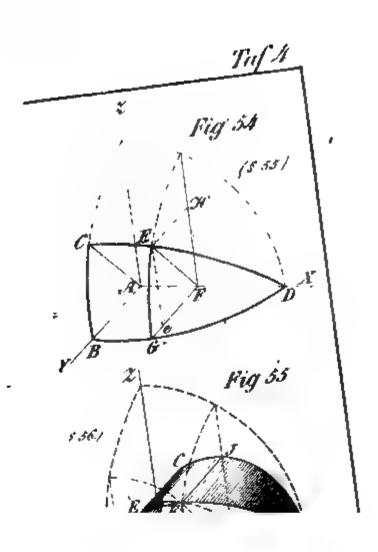
. ` `









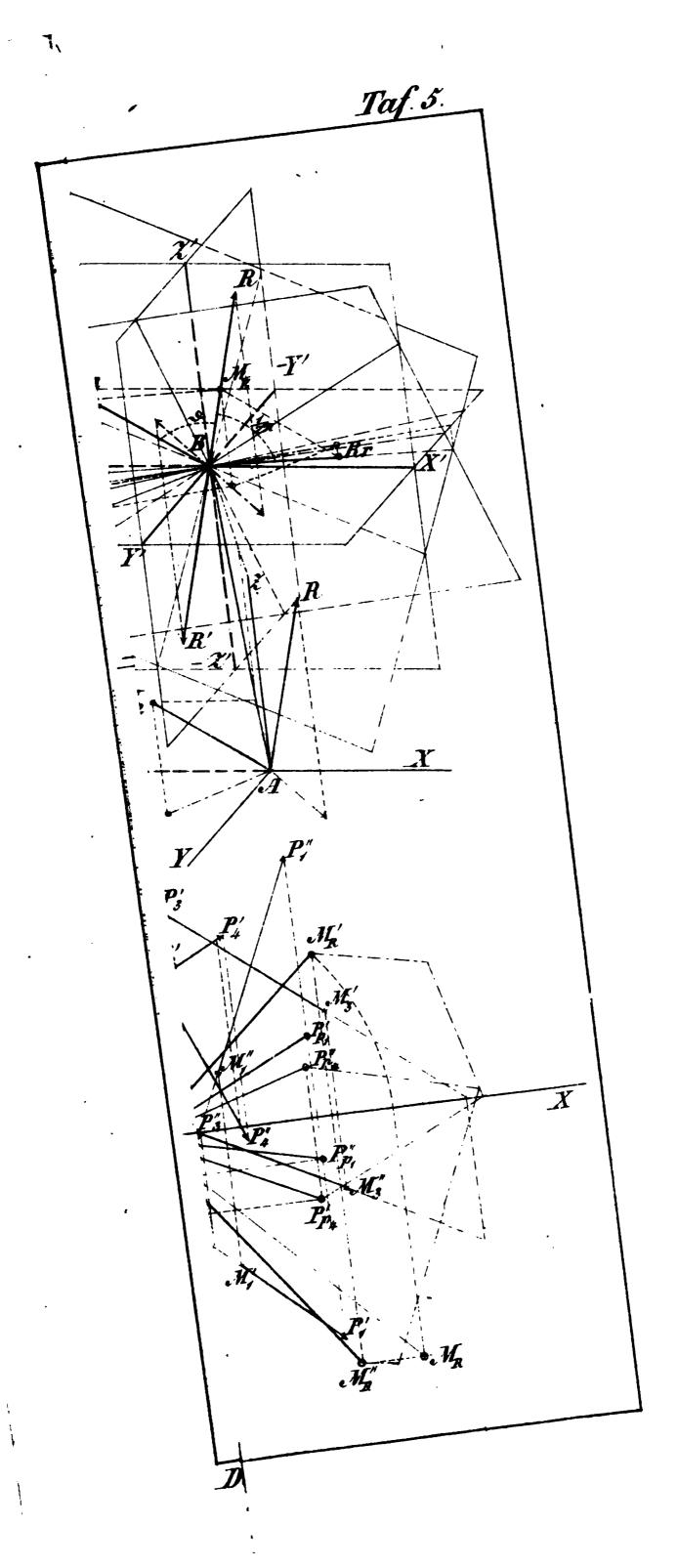


X.

• • • • • • ٨ .

٠

;



•

• . . .

• • • • • • • ••• • .

